

T3.- Elementos de Instalaciones Frigoríficas

Las transparencias son el material de apoyo del profesor para impartir la clase. No son apuntes de la asignatura. Al alumno le pueden servir como guía para recopilar información (libros, ...) y elaborar sus propios apuntes

Departamento: Ingeniería Eléctrica y Energética
Area: Máquinas y Motores Térmicos

CARLOS J RENEDO renedoc@unican.es

Despachos: ETSN 236 / ETSIIT S-3 28

<http://www.diee.unican.es/cjre.htm>

Tlfn: ETSN 942 20 13 44 / ETSIIT 942 20 13 82

1

T3.- Elementos de Instalaciones Frigoríficas

- 1.- Introducción
- 2.- Compresores
- 3.- Elementos Auxiliares del Compresor
- 4.- Condensadores
- 5.- Dispositivos de Expansión
- 6.- Evaporadores
- 7.- Tuberías
- 8.- Otros Elementos

1.- Introducción

En este tema se hace referencia a los principales elementos y dispositivos de las enfriadoras y bombas de calor

2

2.- Compresores

El componente más importante del equipo

Partes móviles (mantenimiento, ruido)

Mayor consumo energético

Costoso

Recibe el freón proveniente del evaporador (vapor a baja presión y temperatura) por la tubería de aspiración. Lo comprime (elevando su presión y temperatura), expulsándolo por la tubería de descarga hacia el condensador

La compresión requiere energía mecánica \Rightarrow consumo energético

Son aptos para un fluido refrigerante (indicado en su placa característica)

Han de ser estancos al aire (humedad)

Fabricantes: Copeland, L'Unite Hermetique Danfoss, Bitzer, Tecumseh, Carlyle...

2.- Compresores: Clasificación (I)

Por el modo de accionamiento

Eléctricos (habitual)

Gas (cías de gas)

Motor diesel

Turbina ...



Por la separación entre compresor y accionamiento

Herméticos (eléctricos, pequeña potencia)

Semiherméticos

Abiertos (sin interacción de averías)

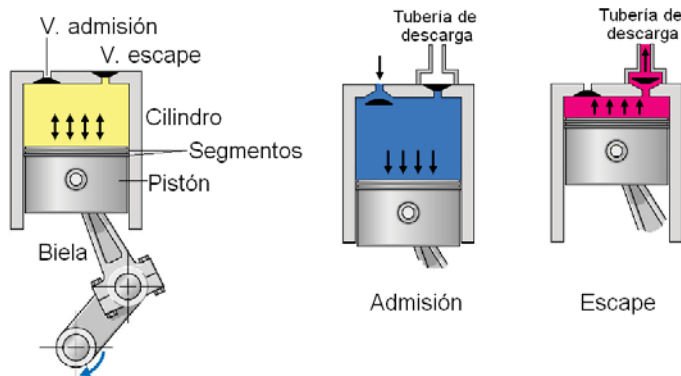


2.- Compresores: Clasificación (II)

Por el modo de compresión (I)

- Alternativos (reciprocantes) (I)

La presión se ajusta
Vibraciones
2 válvulas
Flujo pulsante
Comportamiento conocido



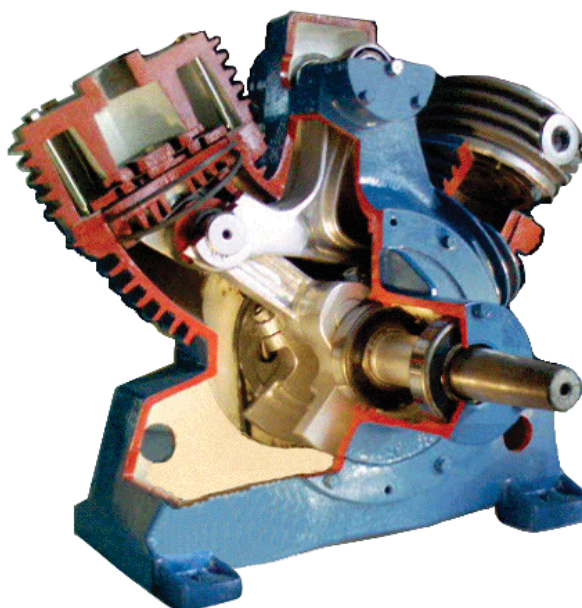
5

2.- Compresores: Clasificación (III)

Por el modo de compresión (II)

- Alternativos (reciprocantes) (II)

La presión se ajusta
Vibraciones
2 válvulas
Flujo pulsante
Comportamiento conocido



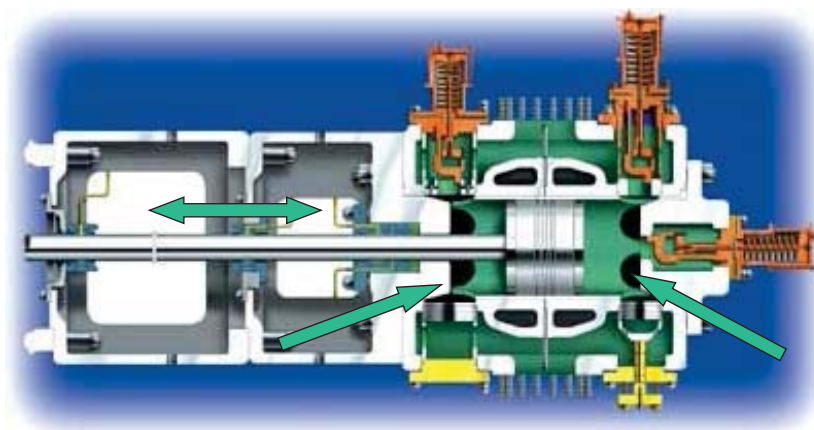
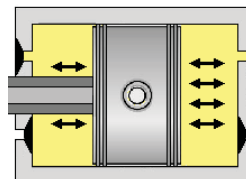
La capacidad se puede regular descargando algún cilindro

6

2.- Compresores: Clasificación (IV)

Por el modo de compresión (III)

- Alternativos lineales (con dos cámaras)

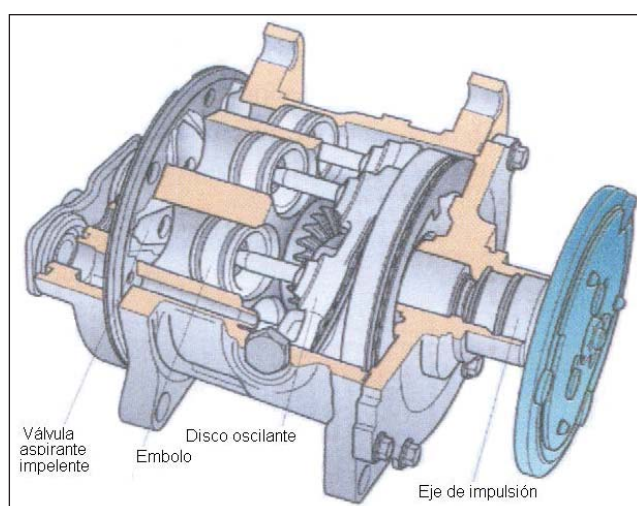


7

2.- Compresores: Clasificación (V)

Por el modo de compresión (IV)

- Alternativos de pistones radiales

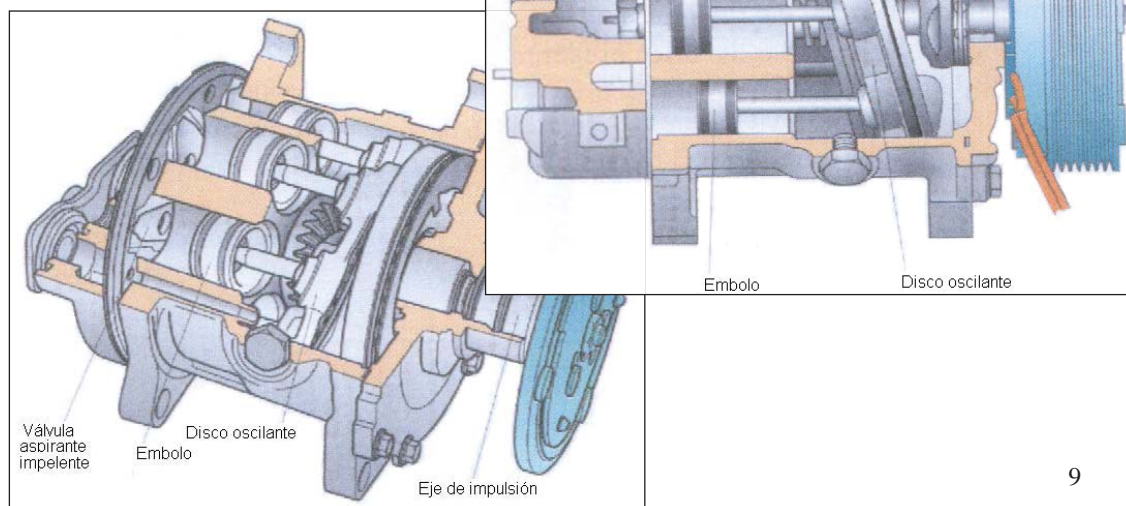


8

2.- Compresores: Clasificación (V)

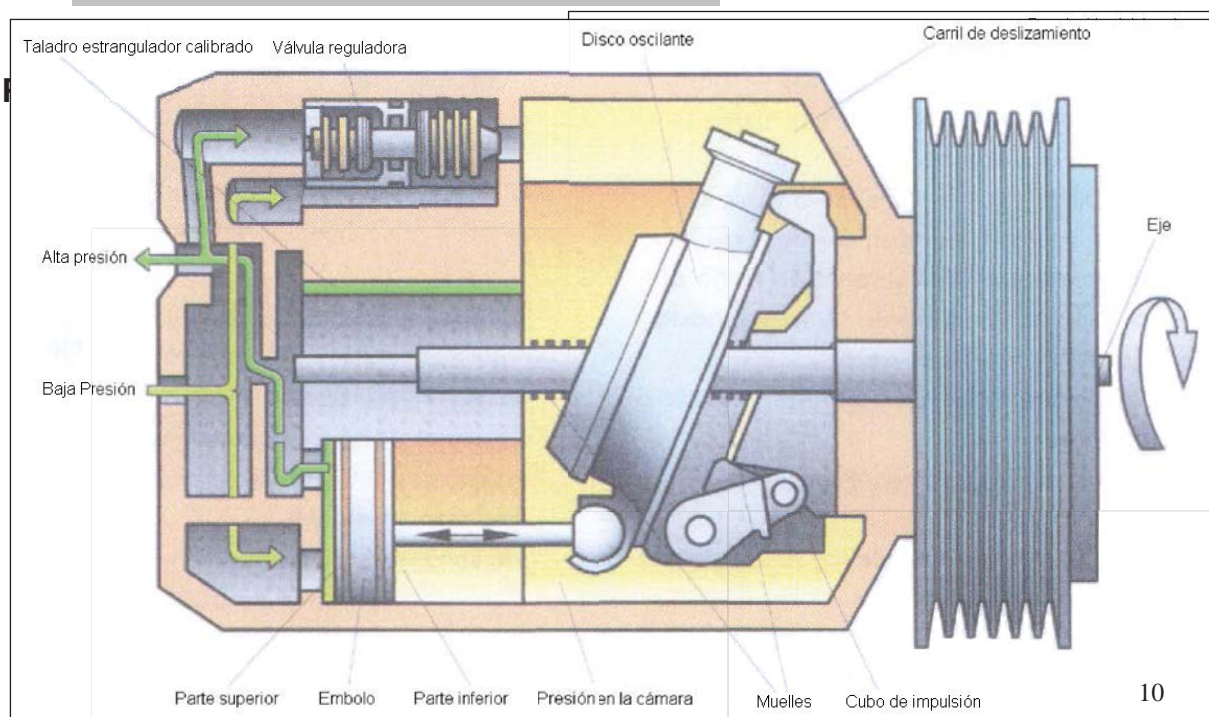
Por el modo de compresión (IV)

- Alternativos de pistones radiales



9

2.- Compresores: Clasificación (V)



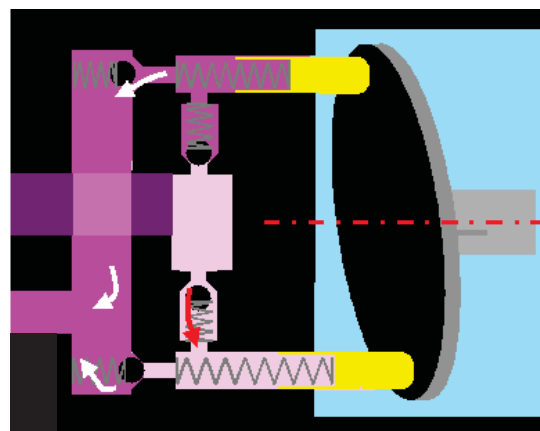
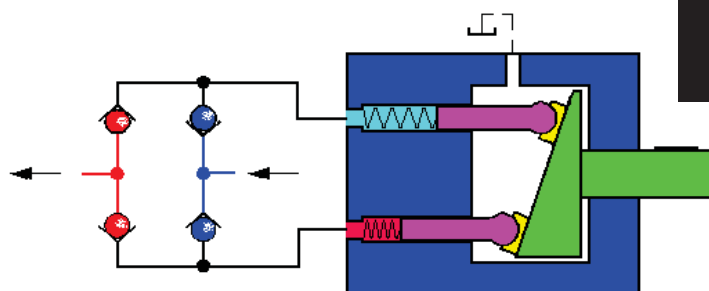
10

2.- Compresores: Clasificación (VI)

Por el modo de compresión (V)

- Alternativos de pistones radiales

Con una única entrada/salida por pistón



11

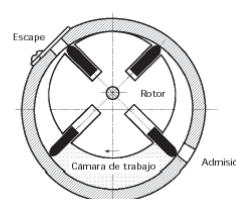
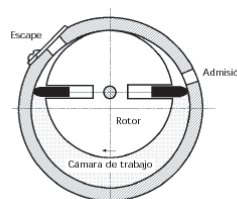
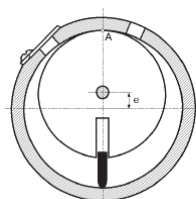
2.- Compresores: Clasificación (VII)

Por el modo de compresión (VI)

- Rotativos (I)

- De paletas:

Silenciosos
Sin válvula de admisión
Sensibles golpe de líquido
Débil estanqueidad
(bajas relaciones de compresión)



12

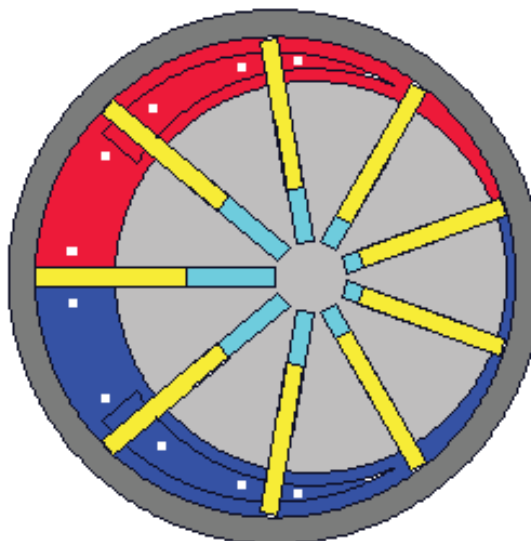
2.- Compresores: Clasificación (VII)

Por el modo de compresión (VI)

• Rotativos (I)

- *De paletas:*

- Silenciosos
- Sin válvula de admisión
- Sensibles golpe de líquido
- Débil estanqueidad
- (bajas relaciones de compresión)



13

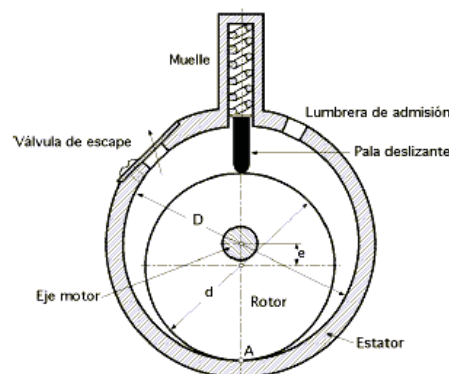
2.- Compresores: Clasificación (VIII)

Por el modo de compresión (VII)

• Rotativos (II)

- *De rodillo:*

- Silenciosos
- Sin válvula de admisión
- Sensibles golpe de líquido
- Débil estanqueidad
- (bajas relaciones de compresión)



$$V = (\pi \times (R^2 - r^2) - (e \times L_p \times N_p)) \times L_r \times n \times 60 \quad (\text{m}^3/\text{h})$$

R y r los radios del estator y el rotor
 L_r y L_p longitudes del rotor y de la paleta
 e el espesor de la paleta
 N_p el número de paletas
 n la velocidad de giro

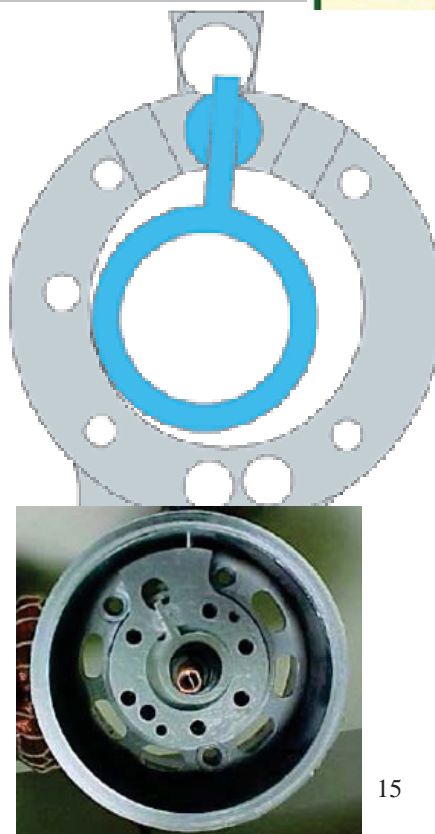
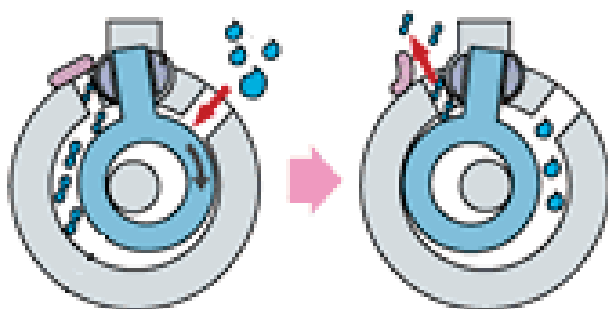
14

2.- Compresores: Clasificación (IX)

Por el modo de compresión (VIII)

• Rotativos (III)

- *Swing*:



15

2.- Compresores: Clasificación (X)

Por el modo de compresión (IX)

• Rotativos (IV)

- *De tornillo* (I):

De doble tornillo

Macho-hembra

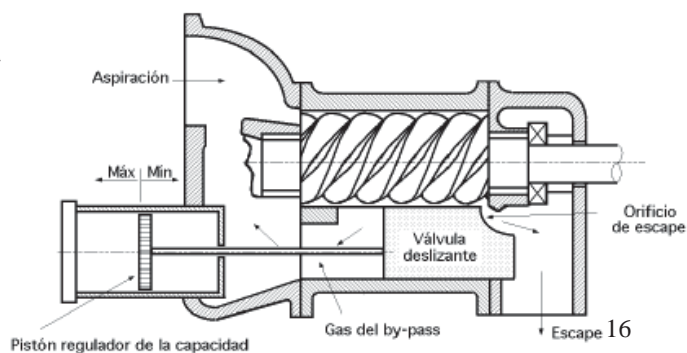
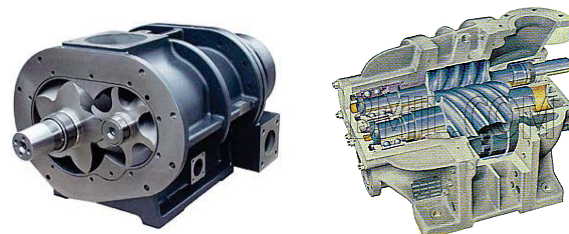
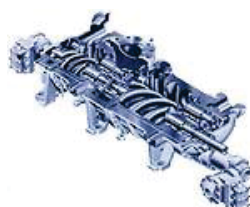
Sellado con aceite

Sin válvulas

Relación de compresión fija

Regulación de capacidad

Inyección de vapor frío



16

2.- Compresores: Clasificación (X)

Por el modo de compresión

• Rotativos (IV)

- De tornillo (I):

De doble tornillo

Macho-hembra

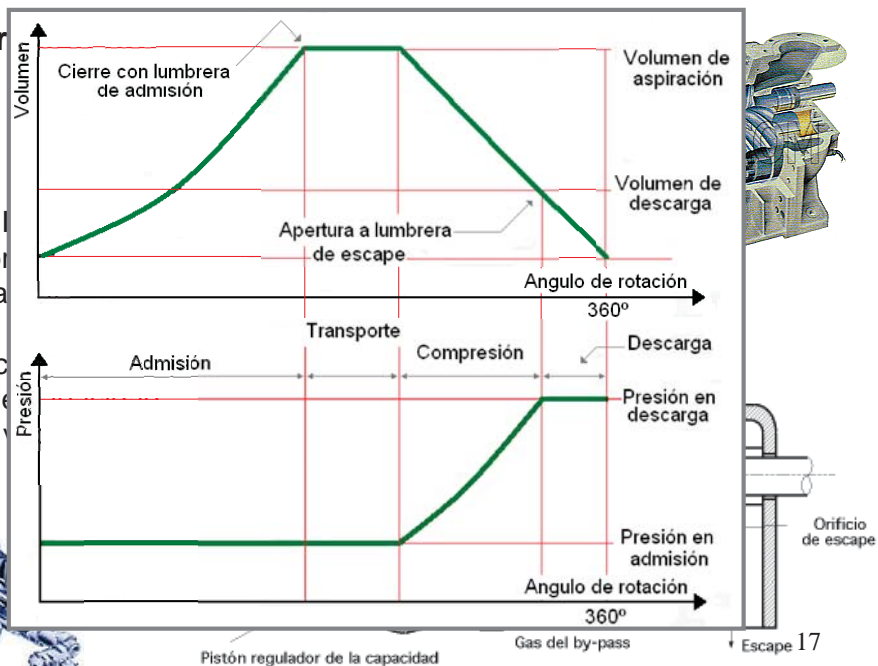
Sellado con a

Sin válvulas

Relación de c

Regulación de

Inyección de



2.- Compresores: Clasificación (X)

Por el modo de compresión (IX)

• Rotativos (IV)

- De tornillo (I):

De doble tornillo

Macho-hembra

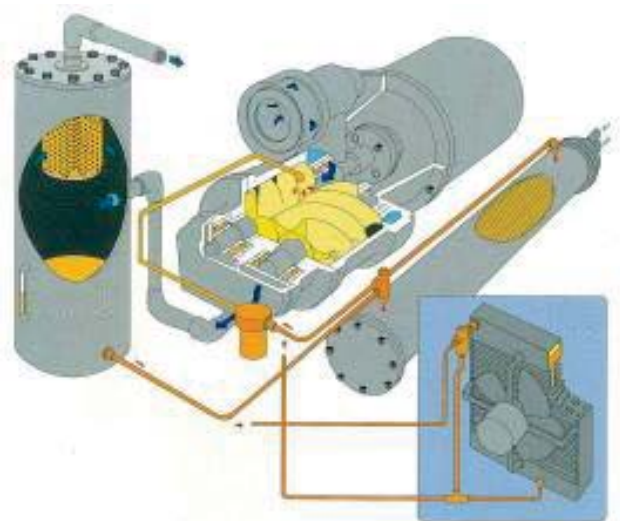
Sellado con aceite

Sin válvulas

Relación de compresión fija

Regulación de capacidad

Inyección de vapor frío



2.- Compresores: Clasificación (X)

Por el modo de compresión (IX)

• Rotativos (IV)

- *De tornillo (I):*

De doble tornillo

Macho-hembra

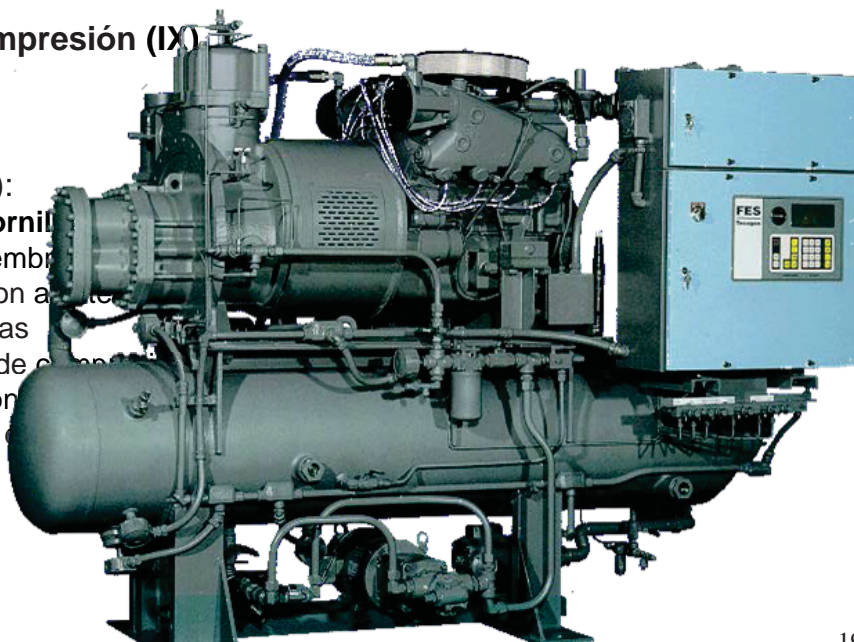
Sellado con aceite

Sin válvulas

Relación de compresión fija

Regulación de capacidad

Inyección de vapor frío



19

2.- Compresores: Clasificación (X)

Por el modo de compresión (IX)

• Rotativos (IV)

- *De tornillo (I):*

De doble tornillo

Macho-hembra

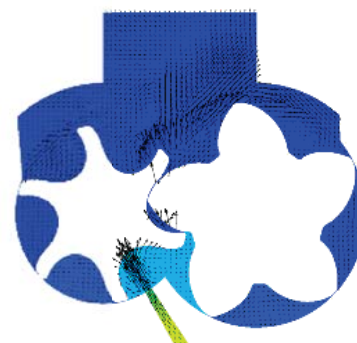
Sellado con aceite

Sin válvulas

Relación de compresión fija

Regulación de capacidad

Inyección de vapor frío



20

2.- Compresores: Clasificación (XI)

Por el modo de compresión (X)

• Rotativos (V)

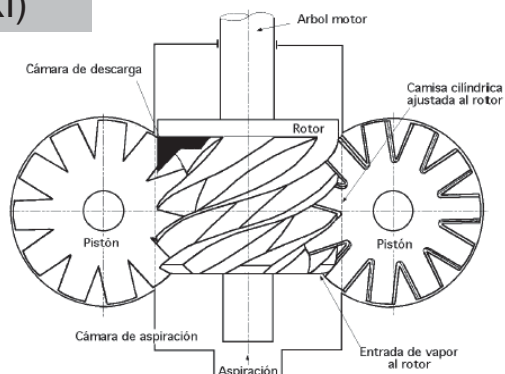
- *De tornillo (II):*

De tornillo simple

(triple tornillo)

Tornillo y dos satélites

Control de capacidad (anillo)



21

2.- Compresores: Clasificación (XI)

Por el modo de

• Rotativos (V)

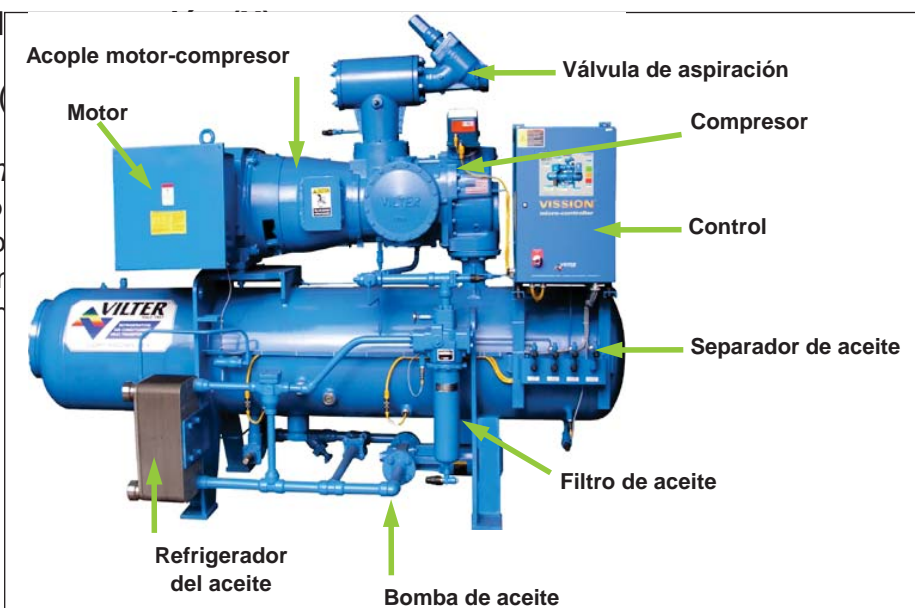
- *De tornillo*

De tornillo

(triple)

Tornillo

Control

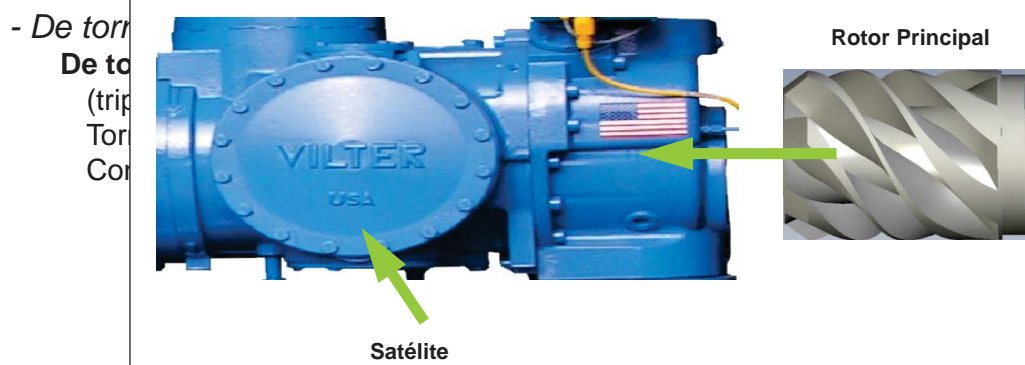


22

2.- Compresores: Clasificación (XI)

Por el modo de compresión (X)

- Rotativos (V)

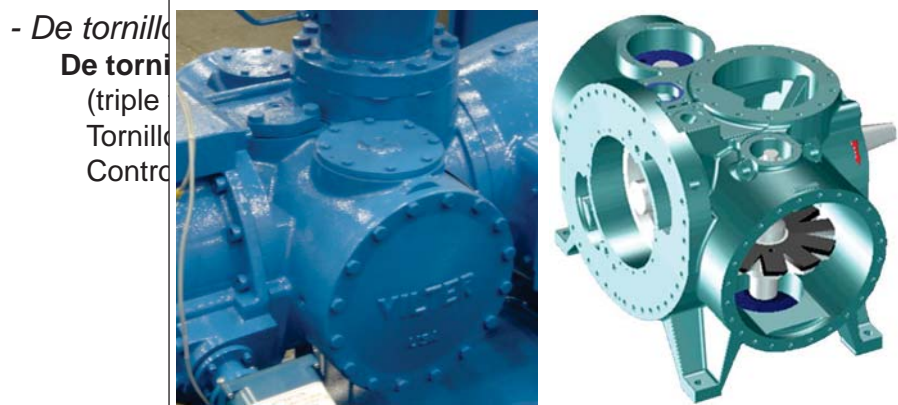


23

2.- Compresores: Clasificación (XI)

Por el modo de compresión (X)

- Rotativos (V)

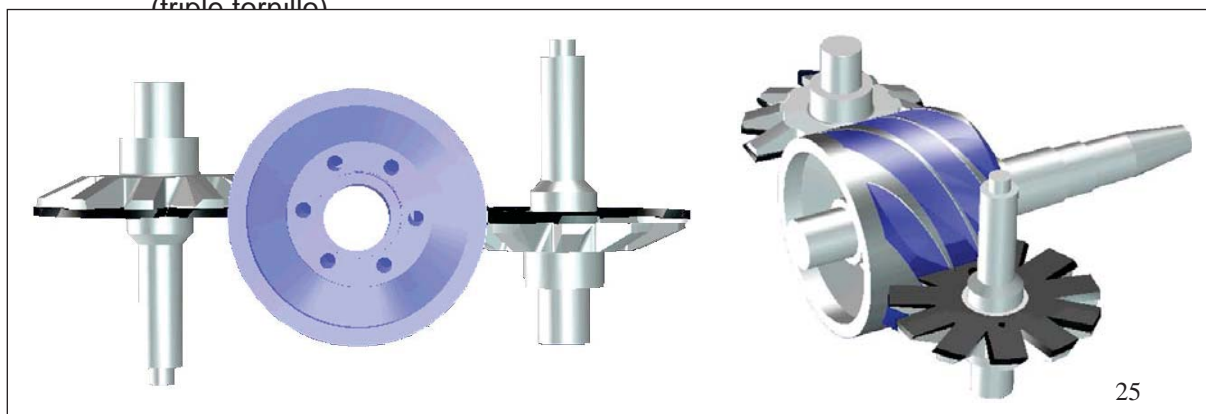
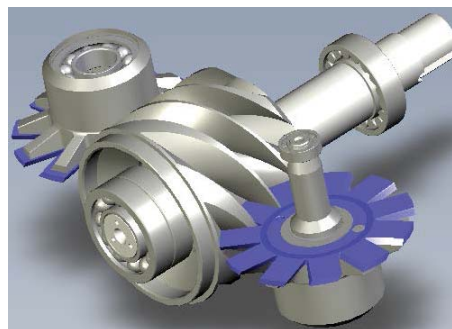


24

2.- Compresores: Clasificación (XI)

Por el modo de compresión (X)

- Rotativos (V)
 - *De tornillo (II):*
De tornillo simple
(triple tornillo)



2.- Compresores

Por el modo de compresión

- Rotativos (V)
 - *De tornillo (II)*
De tornillo simple
(triple tornillo)
Tornillo y control de

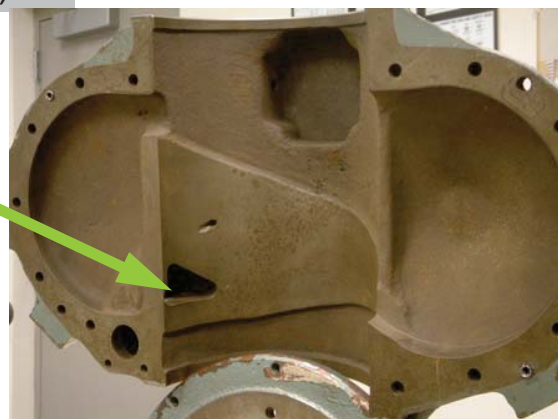


2.- Compresores: Clasificación (XI)

Por el modo de compresión (X)

- Rotativos (V)

- *De tornillo (II):*
De tornillo simple
(triple tornillo)



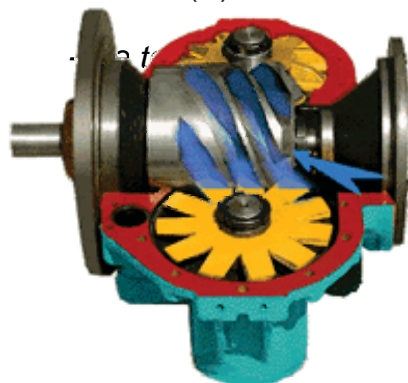
Entrada de vapor
al compresor

27

2.- Compresores: Clasificación (XI)

Por el modo de compresión (X)

- Rotativos (V)



28

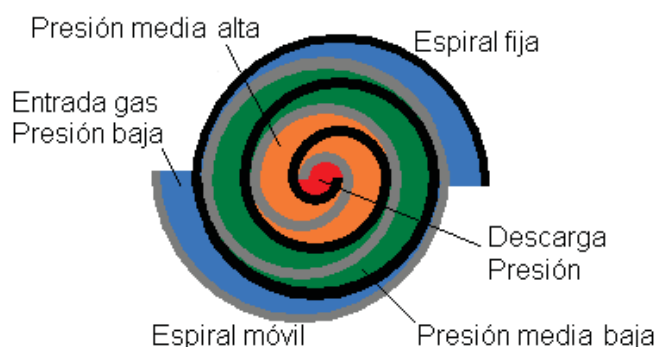
2.- Compresores: Clasificación (XII)

Por el modo de compresión (XI)

• Rotativos (VI)

- *Scroll* (I):

- Dos volutas en forma de espiral
- Varias cámaras enfrentadas
- Flujo continuo
- Sin válvulas
- Relación de compresión fija
- Regulación de capacidad con varias lumbreras de descarga
- Necesita válvula antirretorno
- El sellado no soporta toda la diferencia de presión
- Resistente a la entrada de líquido



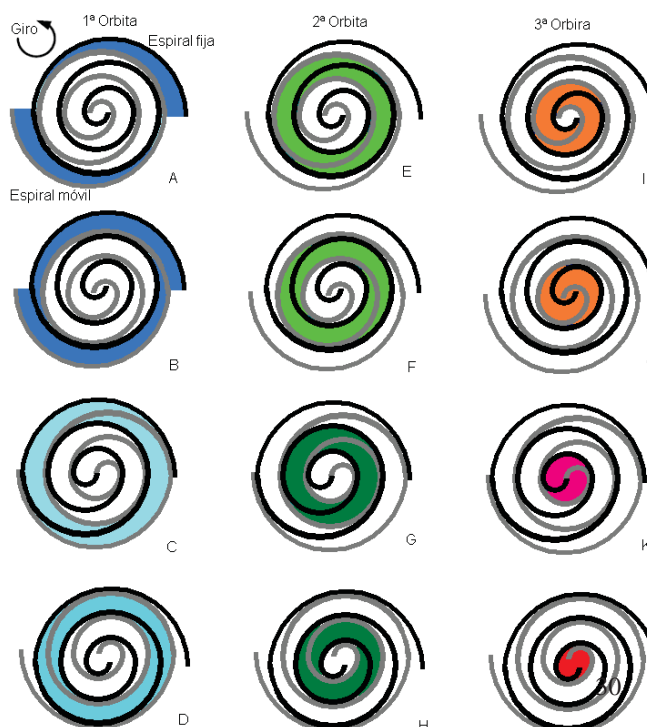
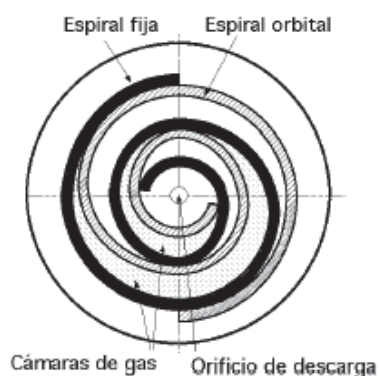
29

2.- Compresores: Clasificación (XII)

Por el modo de compresión (XI)

• Rotativos (VI)

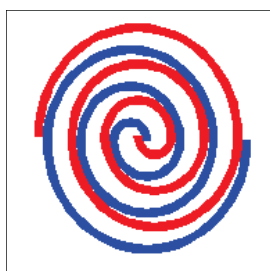
- *Scroll* (II):



2.- Compresores: Clasificación (XII)

Por el modo de compresión (XI)

- Rotativos (VI)
 - *Scroll* (III):



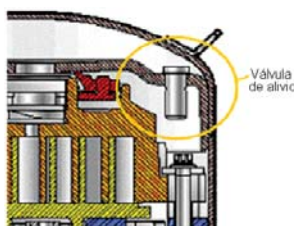
31

2.- Compresores: Clasificación (XII)

Por el modo de compresión (XI)

- Rotativos (VI)
 - *Scroll* (III):

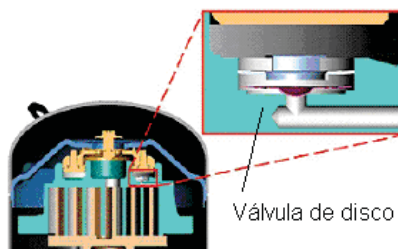
Válvula de alivio de presión
(descarga a la succión)



Válvula antiretorno
(impide giro inverso)



Protección frente a sobretemperaturas
(descarga a la aspiración)



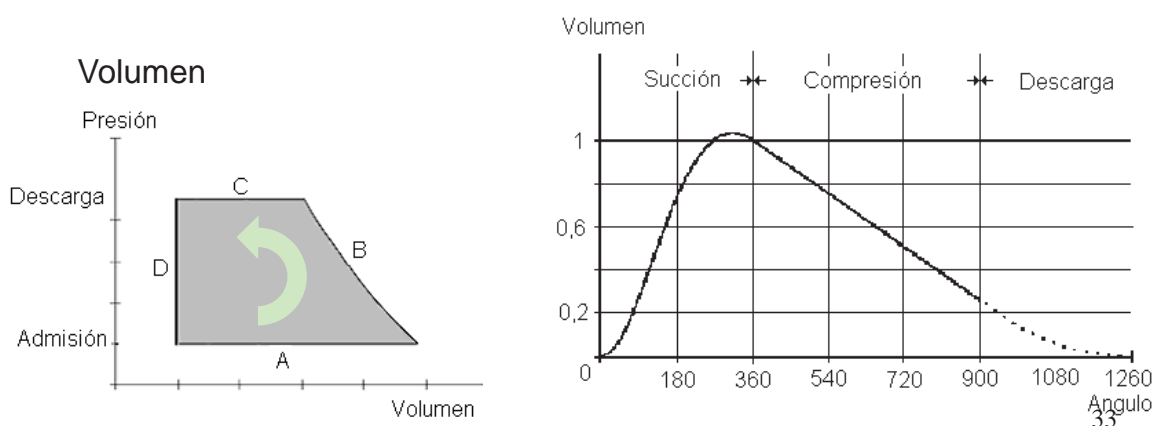
32

2.- Compresores: Clasificación (XII)

Por el modo de compresión (XI)

• Rotativos (VI)

- Scroll (III):



2.- Compresores: Clasificación (XII)

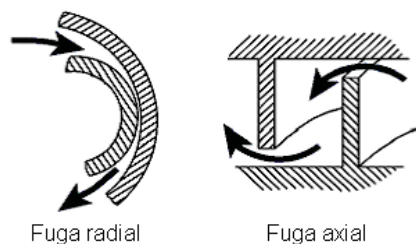
Por el modo de compresión (XI)

• Rotativos (VI)

- Scroll (III):

Sellado (evitar fugas)

Las posibilidades de fugas son tanto radiales como axiales (más críticas)



2.- Compresores: Clasificación (XII)

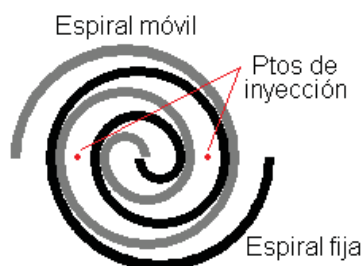
Por el modo de compresión (XI)

• Rotativos (VI)

- *Scroll* (III):

Inyección de Vapor

- Permite trabajar a T_{eva} inferiores
- Aumenta la capacidad frigorífica
- Aumenta el COP
- Reduce tamaño instalación
- Disminuye ruido



35

2.- Compresores: Clasificación (XII)

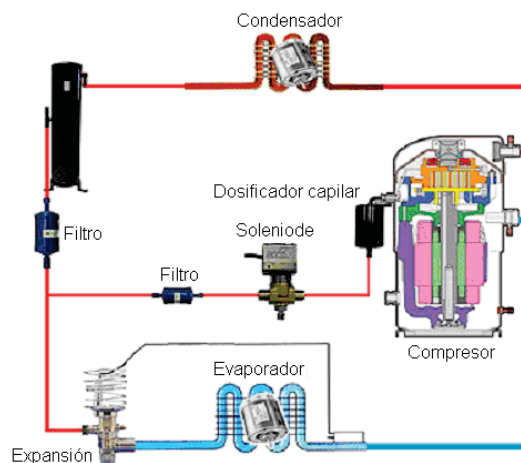
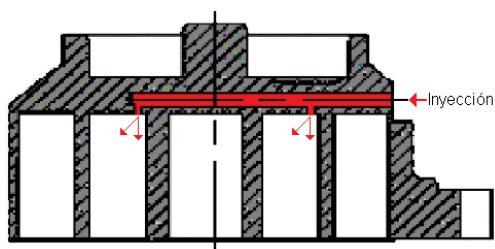
Por el modo de compresión (XI)

• Rotativos (VI)

- *Scroll* (III):

Inyección de Líquido

- Interesante con altas T de descarga



36

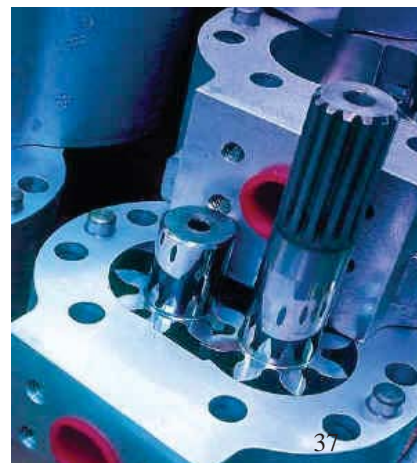
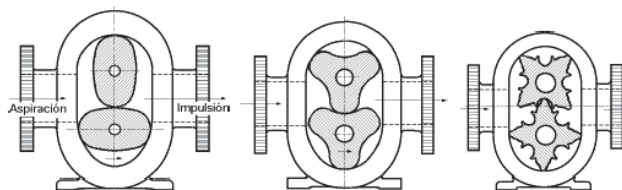
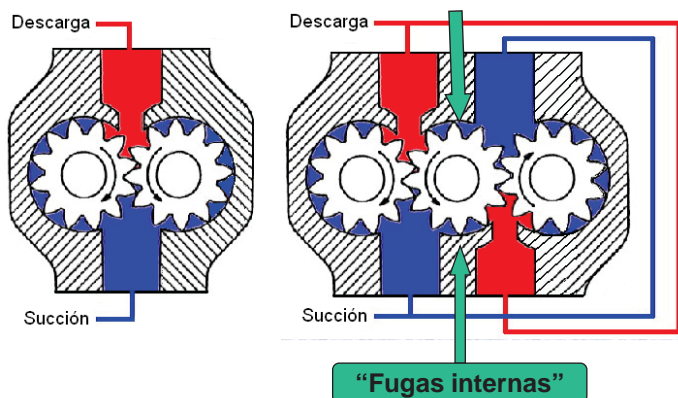
2.- Compresores: Clasificación (XIII)

Por el modo de compresión (XII)

- Rotativos (VII)

- *Engranajes:*

Dos engranajes, uno accionado



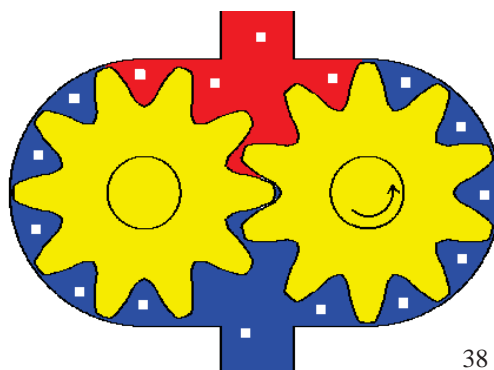
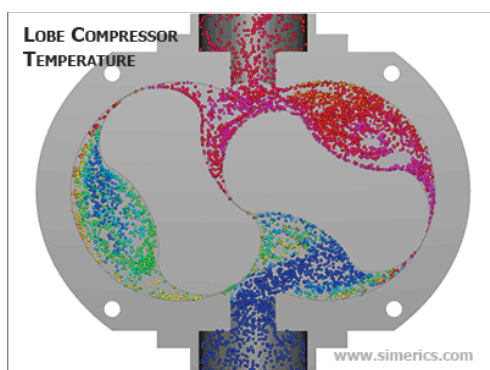
2.- Compresores: Clasificación (XIII)

Por el modo de compresión (XII)

- Rotativos (VII)

- *Engranajes:*

Dos engranajes, uno accionado



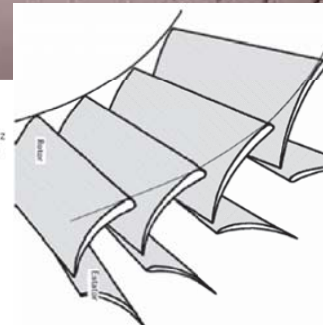
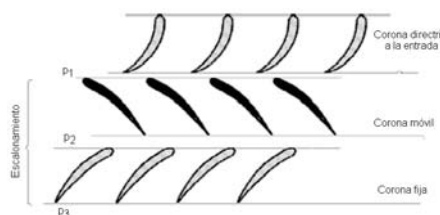
2.- Compresores: Clasificación (XIII)

Por el modo de compresión (XII)

• Rotativos (VII)

- *Axiales:*

Baja relación de compresión
Grandes volúmenes



39

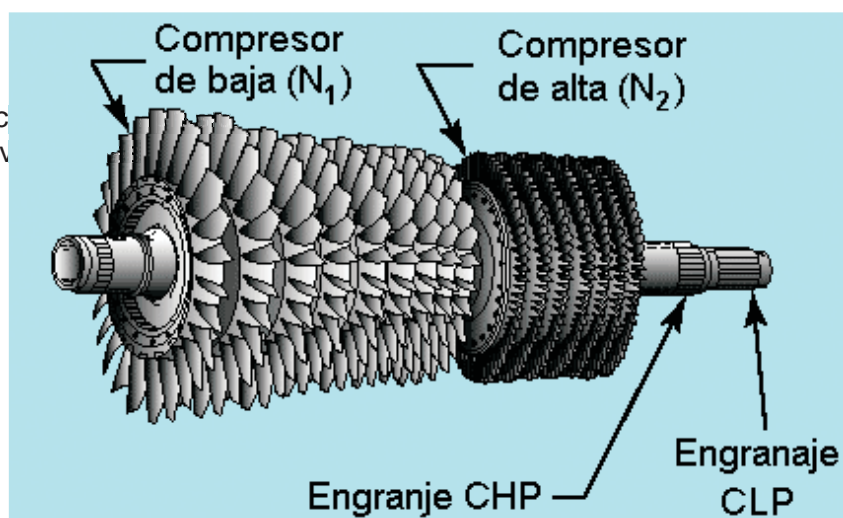
2.- Compresores: Clasificación (XIII)

Por el modo de compresión (XII)

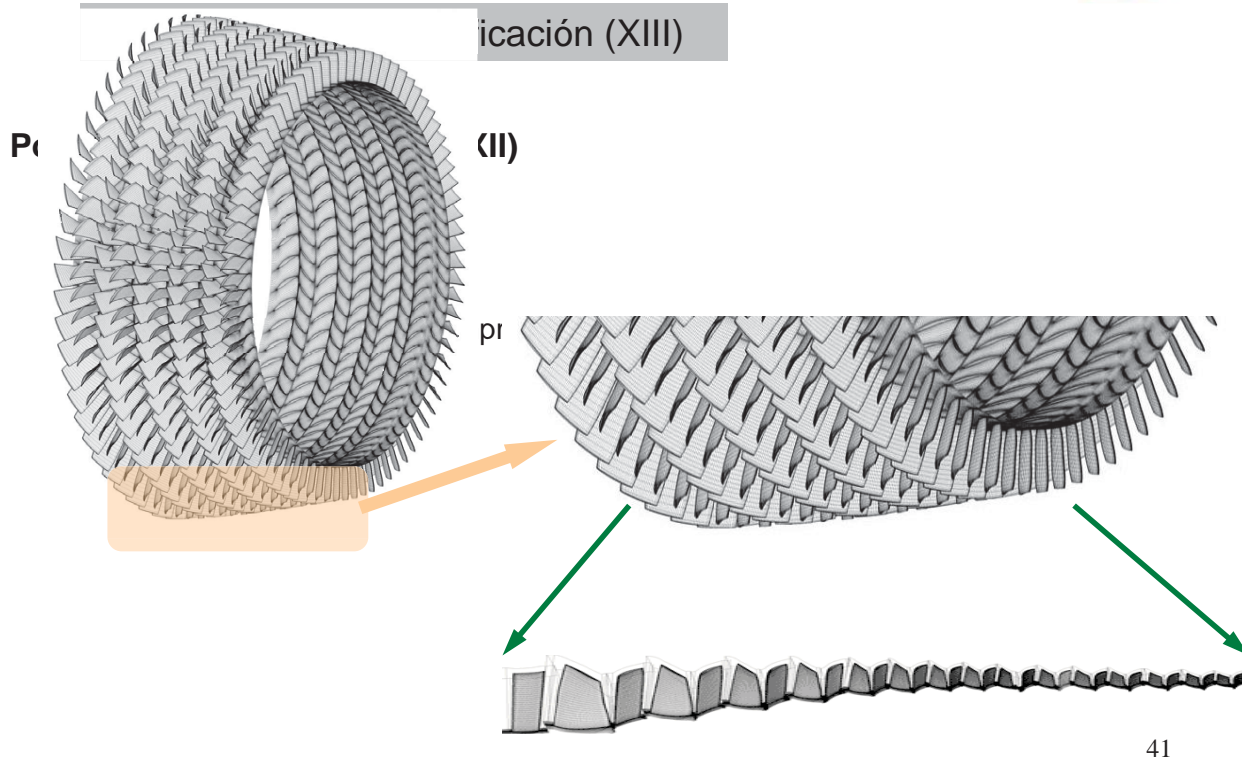
• Rotativos (VII)

- *Axiales:*

Baja relación de compresión
Grandes volúmenes



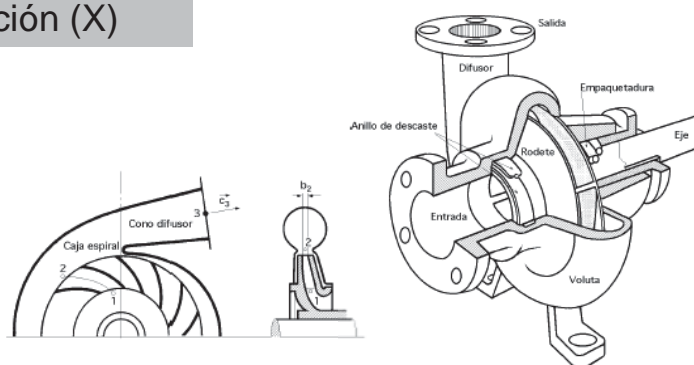
40



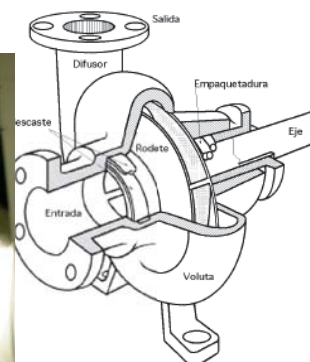
2.- Compresores: Clasificación (X)

Por el modo de compresión (IX)

- Rotativos (VIII)
 - *Centrífugos:*
Baja relación de compresión
Grandes volúmenes



2.- Compresores: Clasificación (X)

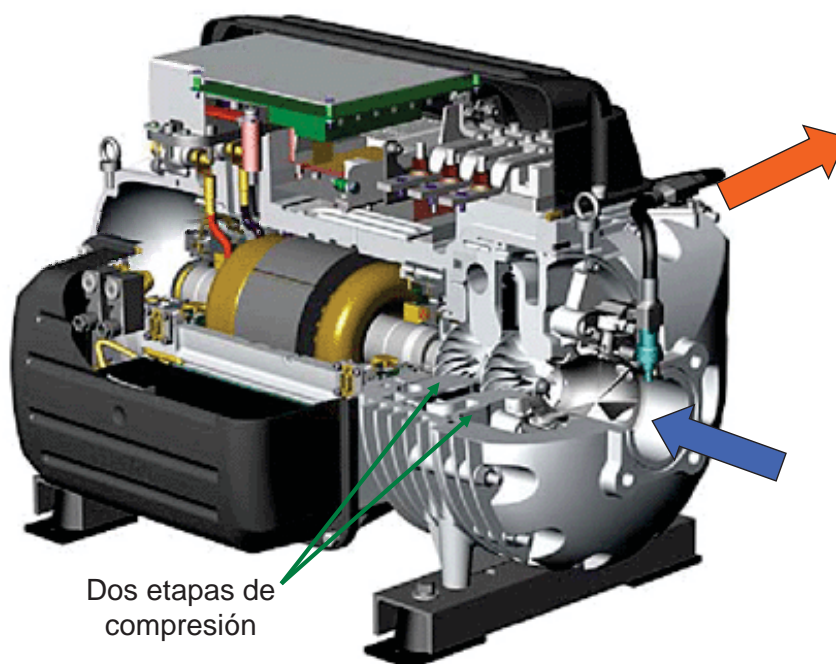


43

2.- Compresores: Clasificación (X)

Por el modo de

- Rotativos (v)
 - Centrífugos
 - Baja relación de compresión
 - Grande



Dos etapas de
compresión

3.- Elementos Auxiliares del Compresor (I)

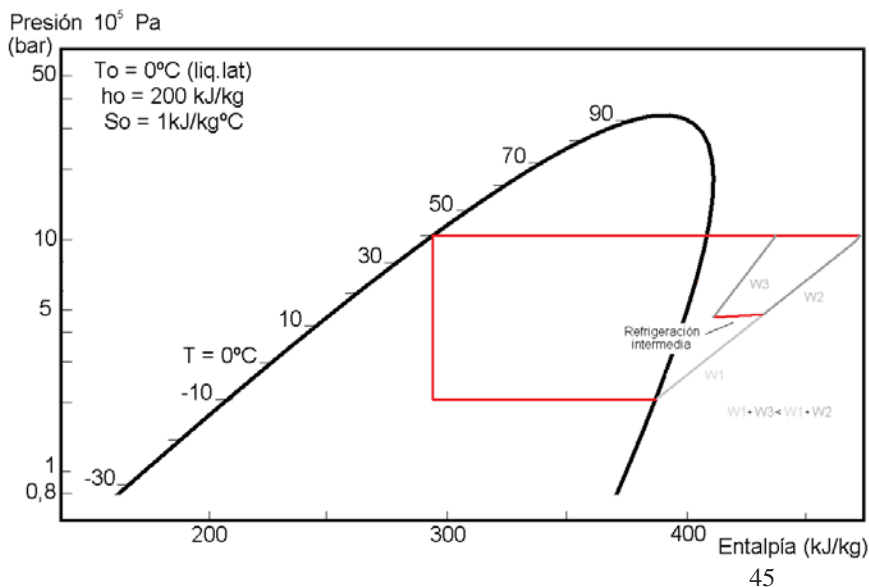
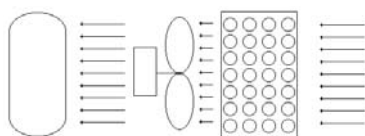
La refrigeración del compresor

Con la aspiración

Dos etapas

Refrigeración externa

$$p_{int} = \sqrt{p_{max} \times p_{min}}$$



3.- Elementos Auxiliares del Compresor (II)

La lubricación del compresor

Carcasa es el cárter, visor

Mezcla aceite-refrigerante

$\eta \downarrow$ al $\uparrow T$

Resistencia eléctrica

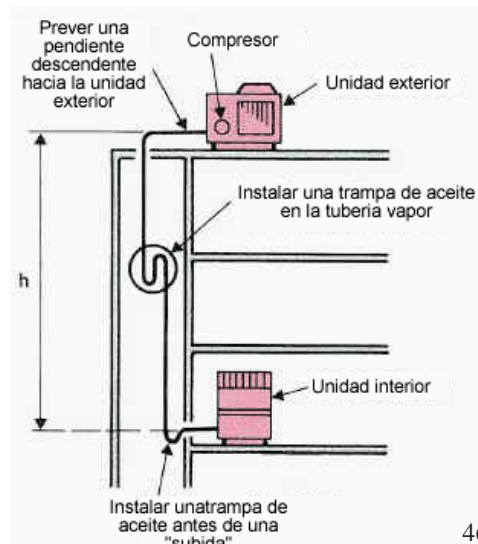
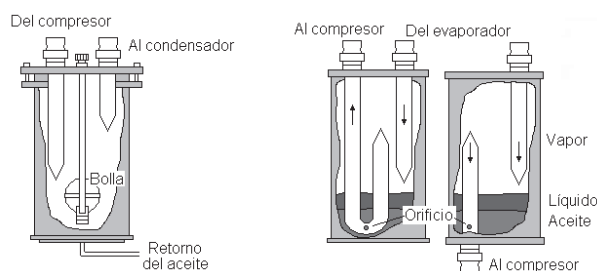
Pendientes descendentes

Sifones

Filtros y separadores

Botella antigolpe de líquido

Posición original



3.- Elementos Auxiliares del Compresor (III)

Vibraciones y ruidos

- Dispositivos internos
- Dispositivos externos
- Silenciadores
- Uniones flexibles
- Amortiguadores
- Bancadas



47

3.- Elementos Auxiliares del Compresor (IV)

Sistemas de seguridad

- Presostato de máxima
- Presostato de mínima
- Válvula de seguridad interna
- Válvula de seguridad externa
- Fusible (de presión)
- Presostato de aceite
- Nivel de aceite
- Protector térmico



Protecciones externas

48

3.- Elementos Auxiliares del Compresor (V)

Control de la capacidad del compresor

(ajustar la producción del compresor a las necesidades)

Control todo-nada

Capacidad regulable: en escalones o en continuo

Utilidades:

Alimentar varias instalaciones

Cuando existen diferentes solicitudes a lo largo del día

Facilitar la puesta en marcha al reducir la carga en el arranque

En los **multicilíndrico** se puede descargar uno o más cilindros, desplazando la válvula de aspiración

En los **compresores de tornillo y los scroll**, la regulación en continuo, (10%-100%), variando el punto donde comienza la compresión

Un modo adaptable es accionar con un **motor de velocidad variable**

Un modo en escalones es utilizando **varios compresores en paralelo** (tándem), aumenta la fiabilidad

49

3.- Elementos Auxiliares del Compresor (VI)

Centrales Frigoríficas:

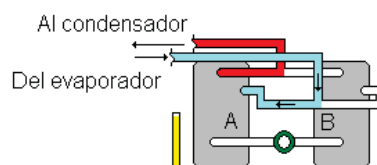
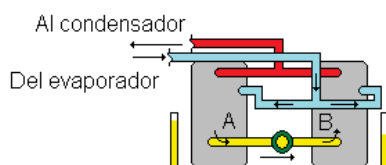
Instalación de varios **compresores en paralelo**

Aumenta la fiabilidad.

Disminuye la potencia instalada
(factor simultaneidad)

Preferible combinar equipos de distintas capacidades (1-2-4-8, etc).

Hay que tener especial **cuidado con el aceite de lubricación**, ya que **el retorno** no se reparte por igual, requiere de tubería de equilibrado



50

3.- Elementos Auxiliares del Compresor (VII)

Selección de los compresores

Estudiar el **número y tamaño idóneos** de las unidades compresoras

(la parcialización de la carga de un compresor siempre supone pérdida de C.O.P)

Selección de **equipos de alto rendimiento**, haciéndoles funcionar en su punto **óptimo** o próximo a este, estudiando las cargas parciales

Compresor	400 kW	250 kW	150 kW
Rendimiento nominal	93%	92%	91%
Rend. Al 60% de la carga	90%	89%	88%
Rend. Al 30% de la carga	88%	87%	86%

En **cada régimen de trabajo** estudiar **la relación de compresión**. Cuanto menor sea más eficientemente es el sistema

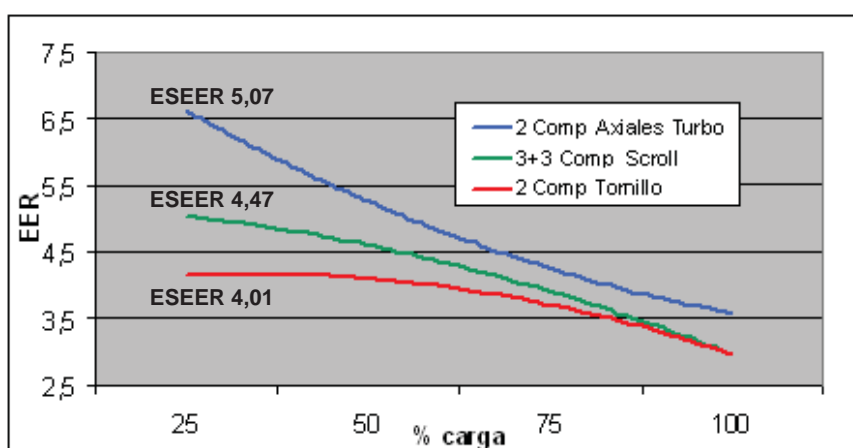
La combinación de **equipos de diferente tecnología** puede producir unos rendimientos energéticos muy altos

3.- Elementos Auxiliares del Compresor (VIII)

Selección de los compresores

Estudiar el **número y tamaño idóneos** de las unidades compresoras

(la parcialización de la carga de un compresor siempre supone pérdida de C.O.P)



4.- Condensadores (I)

Intercambiador de calor en el que el refrigerante, vapor a alta presión y temperatura, se licua, liberando calor a un medio exterior más frío (aire o agua)

- Sin pérdida de presión (teoría)
- Tamaño suficiente

Para el buen funcionamiento es preciso:

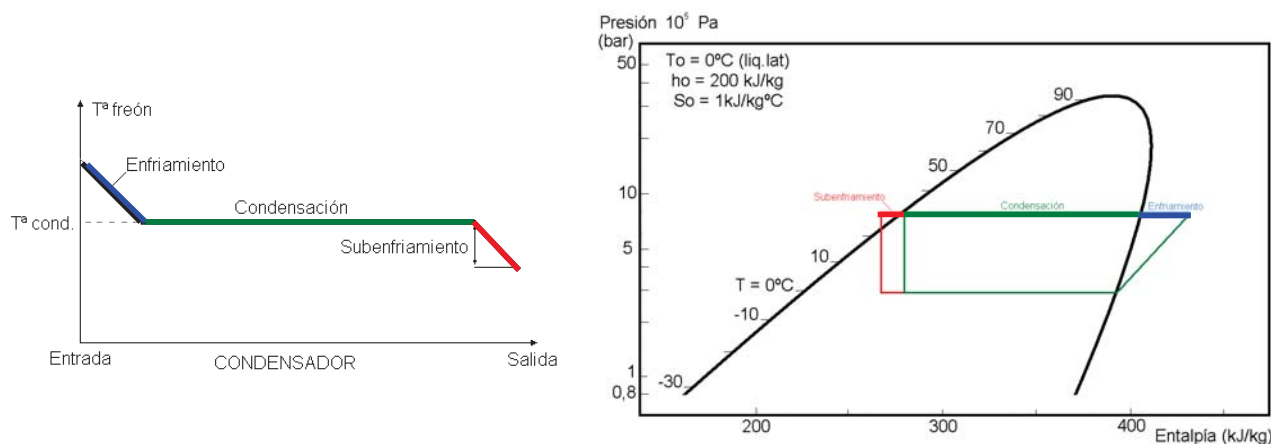
- Que esté limpio
- Colocación de filtros de aire o agua para impedir que se ensucie
- La temperatura del aire o agua ha de ser lo más baja posible

La **colocación** física del condensador es generalmente **junto al compresor**, unidad condensadora, se puede aprovechar la refrigeración del condensador para refrigerar también el compresor.

53

4.- Condensadores (II)

Subenfriamiento: asegurar la completa condensación del refrigerante (mejora la etapa de expansión, evita ruidos y desgastes)



Si es excesivo disminuye el aprovechamiento del condensador (calor latente > calor sensible)

54

4.- Condensadores (III)

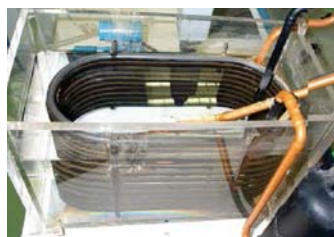
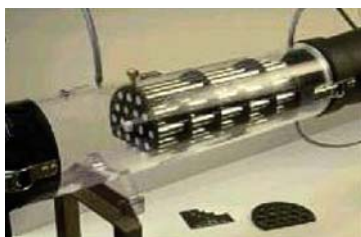
Clasificación según el medio que absorbe el calor del refrigerante (I)

–**Condensadores de aire:**

- Tubo, aletas, ventilador en flujo cruzado
- Compacto (tamaño)
- Varios en paralelo (limitar pérdidas de carga)
- Transposición (idénticas condiciones a la salida)

–**Condensador de agua**, el tamaño necesitado es menor

- Intercambiador (en contracorriente, válvula presostática)
- De inmersión (acumulador)
- Evaporativo (pulverizar agua)



55

4.- Condensadores (IV)

Clasificación según el medio que absorbe el calor del refrigerante (II)

–**Condensador mixto**, combinando los dos anteriores

- Menor consumo de agua
- Aire o agua en función de la demanda

El **agua calentada** en la condensación se puede:

- **Almacenarse** para su posterior utilización (desescarche del evaporador)
- **Utilizarse** directamente en duchas, grifos,...
- **Verterse a la red**, agua perdida (válvula presostática de agua).
- **Enfriarse en una torre de refrigeración** para utilizar en circuito cerrado

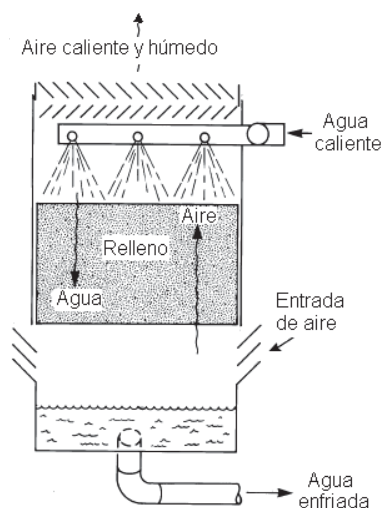
$P < 300 \text{ kW}$ es recomendable condensación por aire

$P > 300 \text{ kW}$ es recomendable condensación por agua

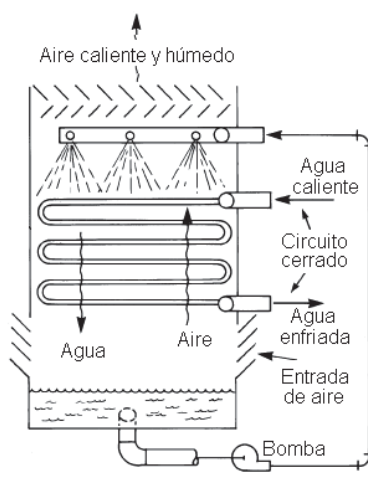
56

4.- Condensadores (V)

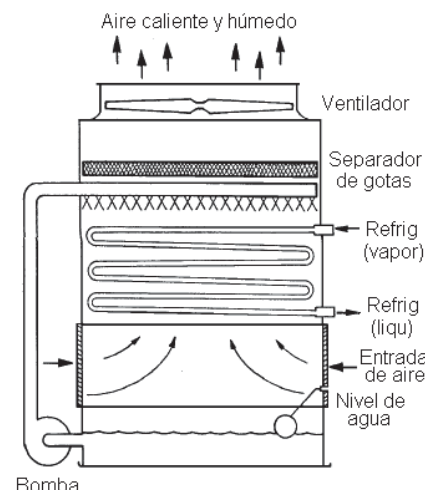
Torres de refrigeración (I)



Circuito abierto



Circuito cerrado

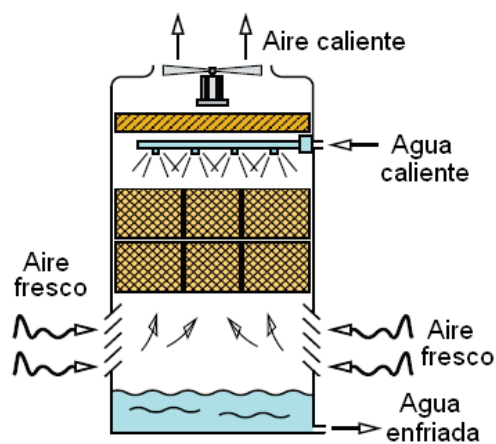


Condensador evaporativo

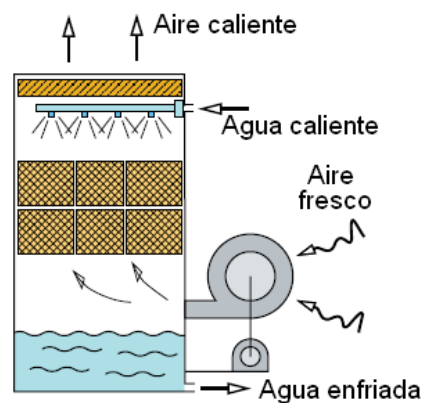
57

4.- Condensadores (VI)

Torres de refrigeración abiertas (I)



Tiro inducido



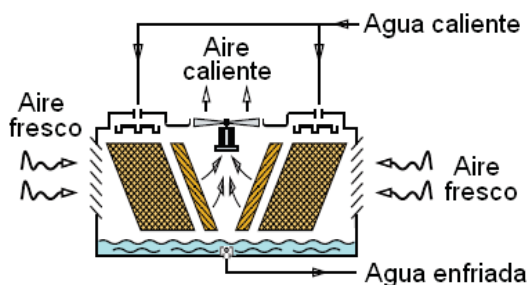
Tiro forzado

Tiro inducido consume menos energía en ventiladores, pero el ventilador trabaja con aire casi saturado (alta HR)

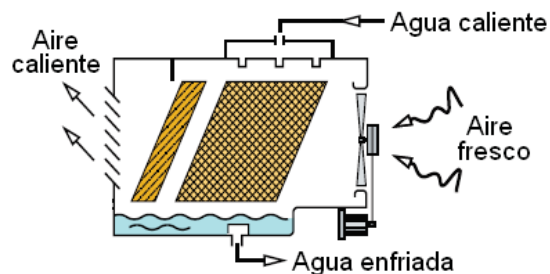
58

4.- Condensadores (VII)

Torres de refrigeración abiertas (II)



Flujo cruzado y tiro inducido

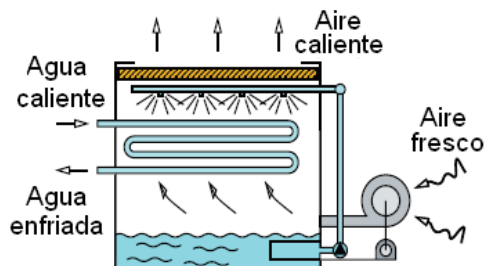


Flujo cruzado y tiro forzado

59

4.- Condensadores (VIII)

Torres de refrigeración cerradas

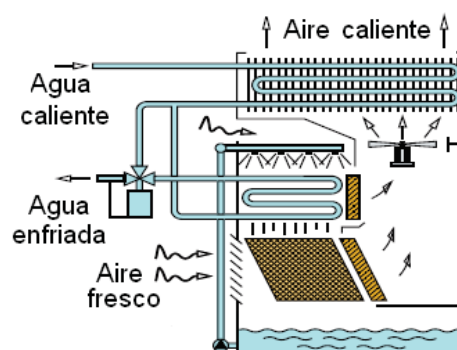


Tiro forzado

...

Purgas en torres húmedas
para mantener la
concentración de sales

Torres de refrigeración híbridas
(parte seca y otra evaporativa)



De circuito cerrado

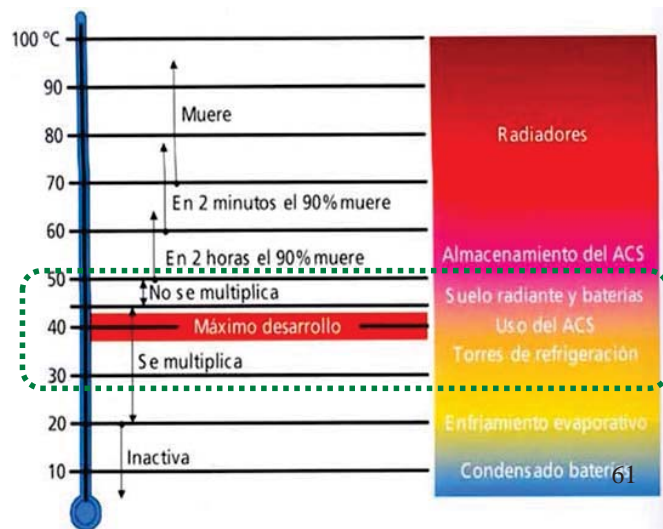
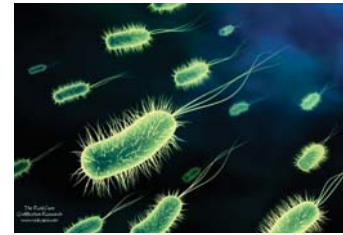
...

60

4.- Condensadores (IX)

La Legionella (I)

- Bacteria dotada de flagelo \Rightarrow gran movilidad
- Presente en el agua dulce
- La proliferación se favorece por:
 - Temperatura
 - Corrosiones y oxidaciones
 - Estancamientos
 - Materia orgánica

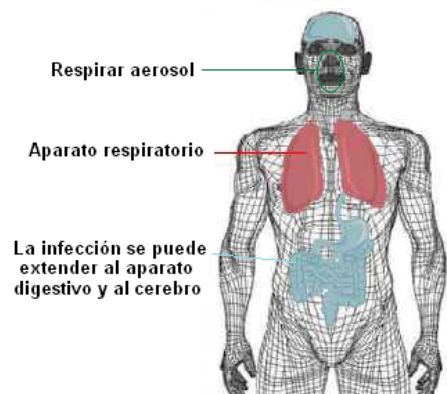


4.- Condensadores (X)

La Legionella (II)

Para ser infectado, se tienen que dar las condiciones:

- Penetración de las bacterias en el circuito de agua
- Multiplicación de las bacterias en el agua
- Dispersión de las bacterias en el aire (aerosol)
- Respirar las bacterias



Legionelosis (grave)

Neumonía causada al entrar la bacteria en los alveolos
Fiebre alta, tos seca e inapetencias; posible: diarreas, vómitos, delirios
Más propensos los, ancianos, fumadores, drogadictos ...
De 1.000 expuestos entre 20 y 30 serían afectados y morirían 3 o 4

Fiebre de Pontiac

Fiebre y dolores musculares pero no neumonía
Recuperación entre 2 y 5 días

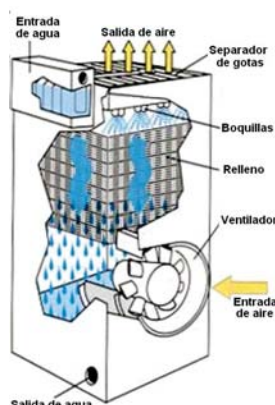
4.- Condensadores (XI)

La Legionella (III)

Las Instalaciones con mayor peligro de cara a un brote de legionelosis son:

- Torres de refrigeración
- Condensadores evaporativos
- A.C.S. con retorno (duchas y grifos)
- Humidificadores industriales
- Piscinas, balnearios, ...

Pulverización de agua en aire
Altas temperaturas
Suciedad
Corrosión e incrustaciones
Materiales inadecuados



63

4.- Condensadores (XII)

La Legionella (IV)

Guía UNE EN 100.030

Guía para la prevención, control de proliferación y diseminación de la legionelosis (en diseño y explotación de sistemas)

- Colocar separadores de gotas de alta eficacia
- Instalar bandejas de recogida de agua con un desnivel apreciable (plástico)
- Utilizar válvulas de drenaje en todos los puntos bajos
- Emplear elementos desmontables que facilitan la limpieza
- Evitar situar las tomas de aire exterior cerca las torres de refrigeración

Real Decreto 865/2003

Criterios Higiénico-Sanitarios para la Prevención y Control de la Legionelosis (establece la probabilidad de proliferación y dispersión según la instalación)

RITE (e ITCs)

Mantenimiento de instalaciones

64

4.- Condensadores (XIII)

La Legionella (V)

En el mantenimiento preventivo:

- Físicos: reduciendo la presencia de materia orgánica e inorgánica
- Químicos: acondicionando con productos
- Controlando la calidad del agua (PH, dureza, alcalinidad, ...)

Se deben inspeccionar y limpiar eliminando sedimentos: torres de refrigeración, condensadores evaporativos, ...

Los procesos de desinfección son :

- Térmica; calentando el agua temporalmente por encima de los 70°C
- Química: añadiendo al agua cloro, ozono o peróxido de hidrógeno
- Radiación ultravioleta



Iones

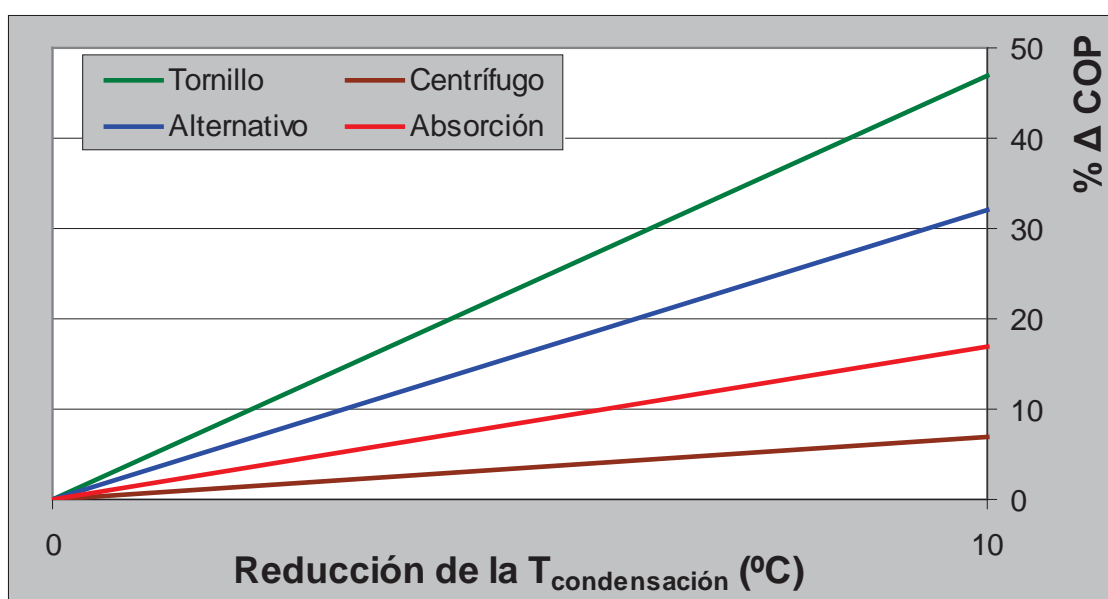


Cl



Ozono

4.- Condensadores (XIV)



5.- Dispositivos de Expansión (I)

Asegurar la alimentación de refrigerante al evaporador en las condiciones de temperatura y presión apropiadas, de modo que se aproveche la totalidad del evaporador (recalentamiento justo)

Produce una gran pérdida de presión \Rightarrow una evaporación de parte del líquido

No existe intercambio térmico (no hay área) \Rightarrow Descenso de temperatura

Dispositivos de expansión (I)

• **Válvula de expansión fija:**

Son un orificio de tamaño fijo

Sin posibilidad de regulación

Pequeñas instalaciones de funcionamiento conocido

67

5.- Dispositivos de Expansión (II)

Dispositivos de expansión (II)

• **Válvula de expansión automática:**

Son un orificio (regulable) que separa dos cámaras

Tienen un juego de presiones en una membrana

entre un muelle y la presión de mínima

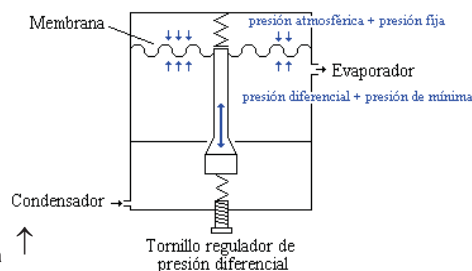
Logran una presión de mínima cte

$$p_{\text{atmosférica}} + p_{\text{fija}} = p_{\text{regulable}} + p_{\text{mínima}}$$

$$\text{p.ej: } 1 + 5 = 4 + p_{\text{mínima}} \Rightarrow p_{\text{mínima}} = 2$$

$$\text{p.ej si } p_{\text{mínima}} \downarrow: 1 + 5 < 4 + 1,5 \Rightarrow \text{válvula abre} \Rightarrow p_{\text{mínima}} \uparrow$$

$$\text{p.ej si } p_{\text{mínima}} \uparrow: 1 + 5 < 4 + 2,5 \Rightarrow \text{válvula cierra} \Rightarrow p_{\text{mínima}} \downarrow$$



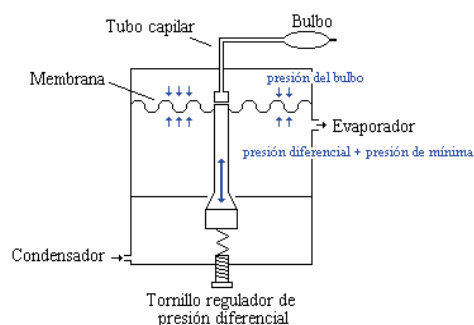
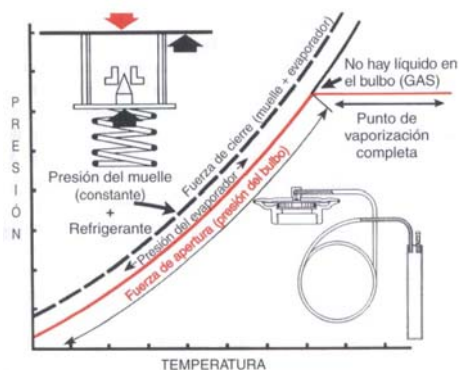
Con el compresor parado provocan un cierre

68

5.- Dispositivos de Expansión (III)

Dispositivos de expansión (III)

- **Válvula de expansión termostática (I):**
Añaden un bulbo, que realimenta en presión la temperatura de salida del evaporador (recalentamiento)



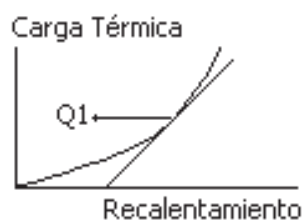
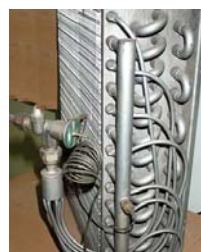
El bulbo en íntimo contacto con salida evaporador

69

5.- Dispositivos de Expansión (IV)

Dispositivos de expansión (IV)

- **Válvula de expansión termostática:**
Pueden tener varias salidas (evaporadores de aire en paralelo)
Compensador de presiones (grandes evaporadores)



Punto de funcionamiento: corte de la válvula con el evaporador (evitar inestabilidades)

70

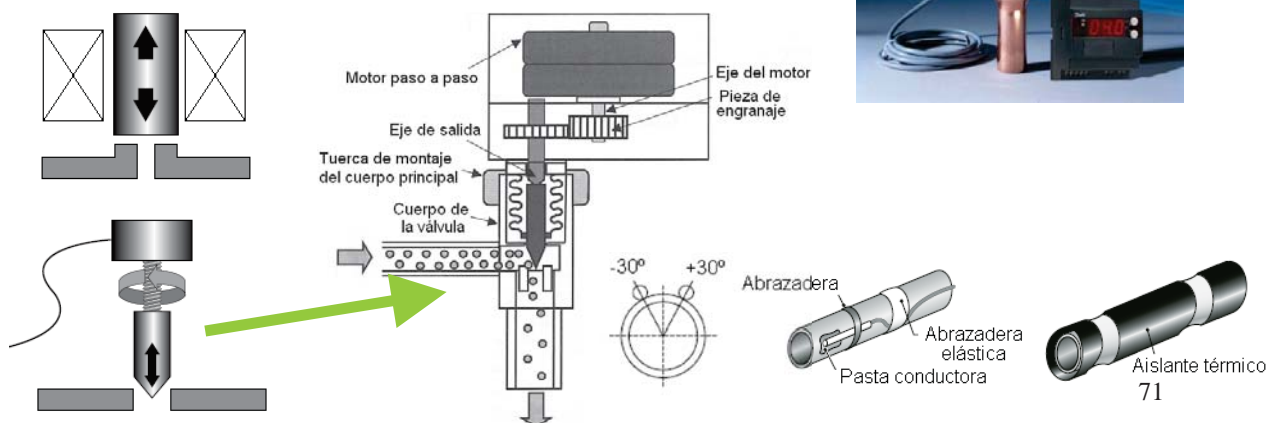
5.- Dispositivos de Expansión (V)

Dispositivos de expansión (V)

• **Válvula de expansión electrónicas:**

Sensores de p y T

- de pulsos
- modulantes



5.- Dispositivos de Expansión (VI)

Dispositivos de expansión (VI)

• **Tubos capilares:**

Longitud de 0,5 a 5 m

ϕ de 0,6 a 2,3 mm

Selección con experiencia y prueba y error

Pequeñas máquinas de funcionamiento fijo y conocido

Bajo coste

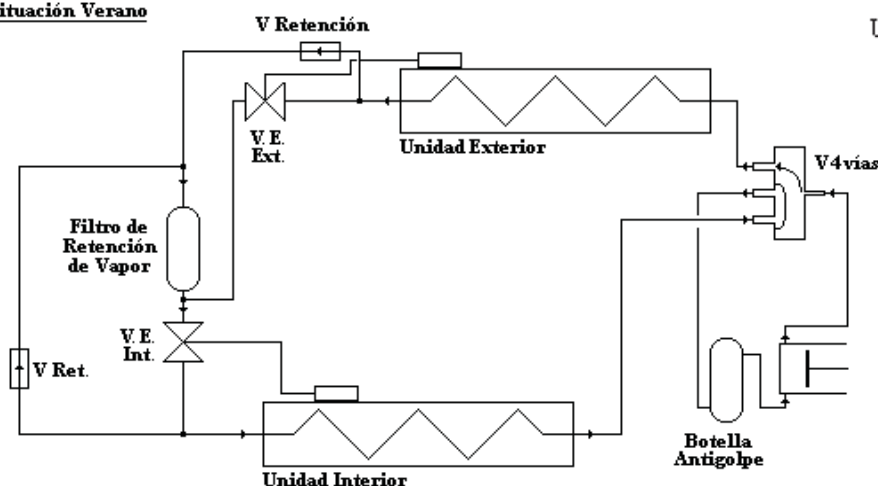
No cierran en las paradas



5.- Dispositivos de Expansión (VII)

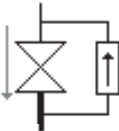
Doble sentido de circulación
(compatibilizar el funcionamiento en verano con el de invierno)

Situación Verano



VERANO

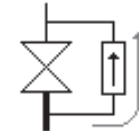
Ud exterior



Ud Interior

INVIERNO

Ud exterior



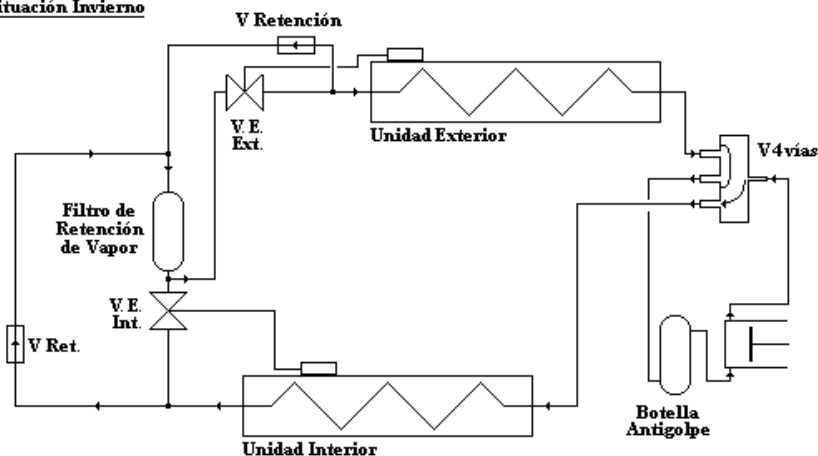
Ud Interior

73

5.- Dispositivos de Expansión (VIII)

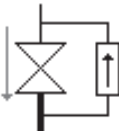
Doble sentido de circulación
(compatibilizar el funcionamiento en verano con el de invierno)

Situación Invierno



VERANO

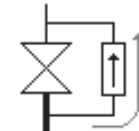
Ud exterior



Ud Interior

INVIERNO

Ud exterior



Ud Interior

Una sola válvula \Rightarrow bulbo en la tubería de aspiración

74

6.- Evaporadores (I)

Intercambiador de calor, en él refrigerante, “líquido” a baja presión y temperatura, se evapora absorbiendo calor de un medio exterior más caliente (aire o agua)

Debe tener tamaño suficiente y provocar la mínima pérdida de presión posible

Siendo extenso el campo de aplicaciones del frío existen **multitud de tipos** de evaporadores, variando por su forma, construcción y aplicación.

Se clasifican en tres grandes grupos, que corresponden a los **sistemas de funcionamiento** del evaporador, y son:

- Sistema húmedo o inundado, el evaporador casi totalmente lleno de líquido
- Sistema seco, contiene la cantidad de refrigerante líquido absolutamente necesaria, reduciendo al mínimo la cantidad de refrigerante en el sistema, es el sistema más empleado
- Sistema semi-inundado, una variante del seco, son tubos conectados en paralelo a unos colectores distribuidores.

La entrada de refrigerante debe dosificarse al ritmo en que lo aspira el compresor

75

6.- Evaporadores (II)

Entre las **aplicaciones** más comunes están:

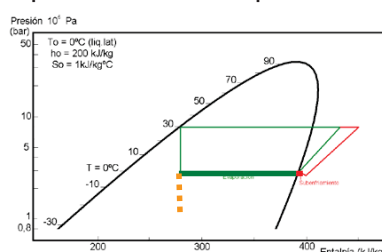
- Enfriamiento de aire: tubo con aletas
- Enfriamiento de agua: intercambiador de placas o de tubos (peligro de congelación)
- Serpentin sumergido en un tanque
- Para formación de hielo (placa sobre la que se rocía agua, y luego se desprende)



≈ Condensador

Asegurar la completa evaporación del refrigerante: Recalentamiento (evita líquido en el compresor)

Si es excesivo aumenta el consumo del compresor (aumenta el volumen del vapor) (isoentrópicos con menor pendiente)



76

6.- Evaporadores (III)

La escarcha es un aislante térmico, disminuye el rendimiento del equipo

Necesidad de desescarchado

- Natural (larga duración)
- Goteo de agua caliente (calentada en el condensador)
- Resistencia eléctrica (fácil instalación)
- Bomba de calor
- Gas caliente...

Paro de los ventiladores

Temporizado

Detector de escarcha

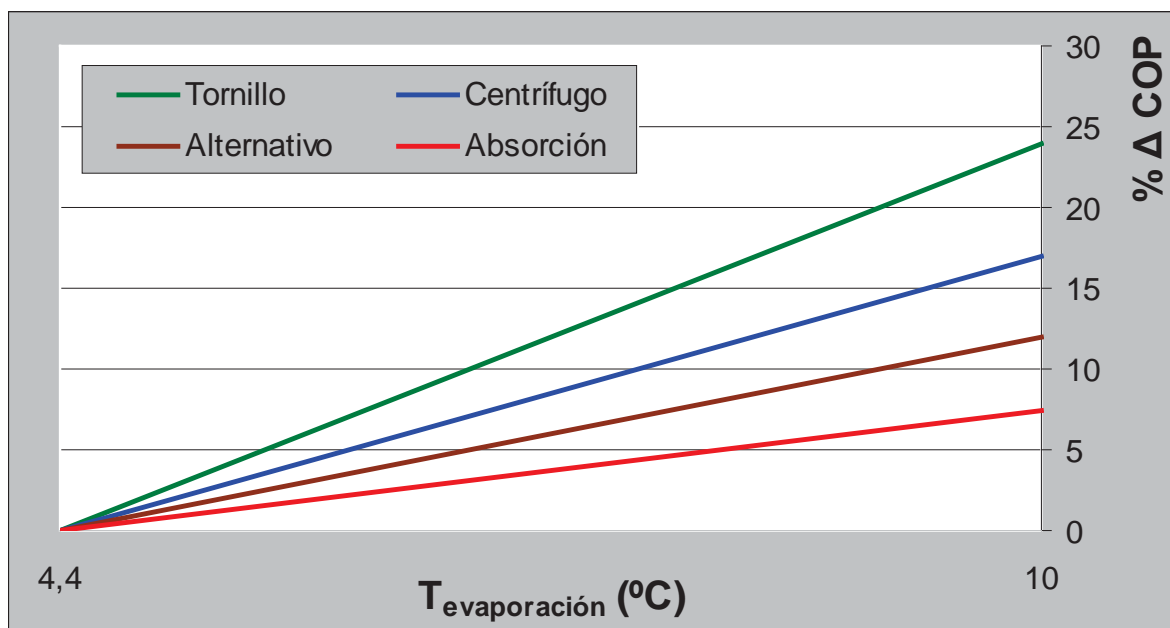
Bandeja de condensados

Desagües



77

6.- Evaporadores (IV)



78

6.- Evaporadores (V)

Evaporadores en microcanal

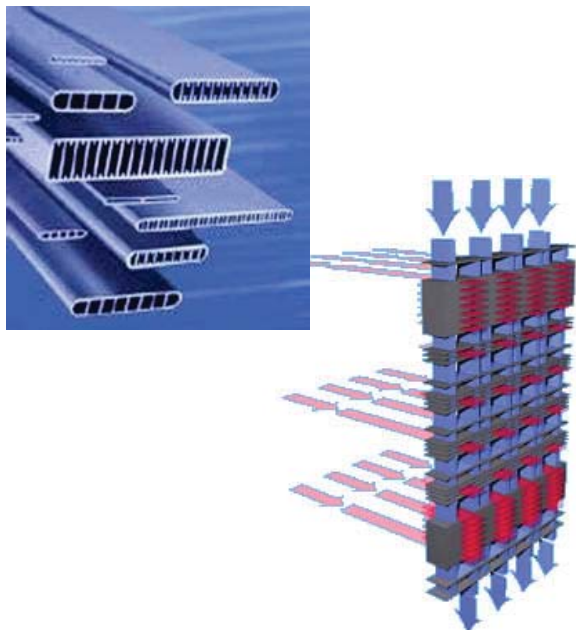


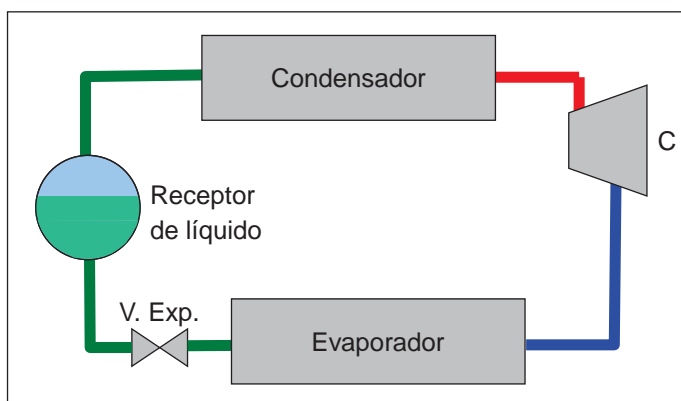
Fig Pg 32 instalador
septiembre

79

6.- Evaporadores (VI)

Alimentación del Evaporador:

- Inyección Directa

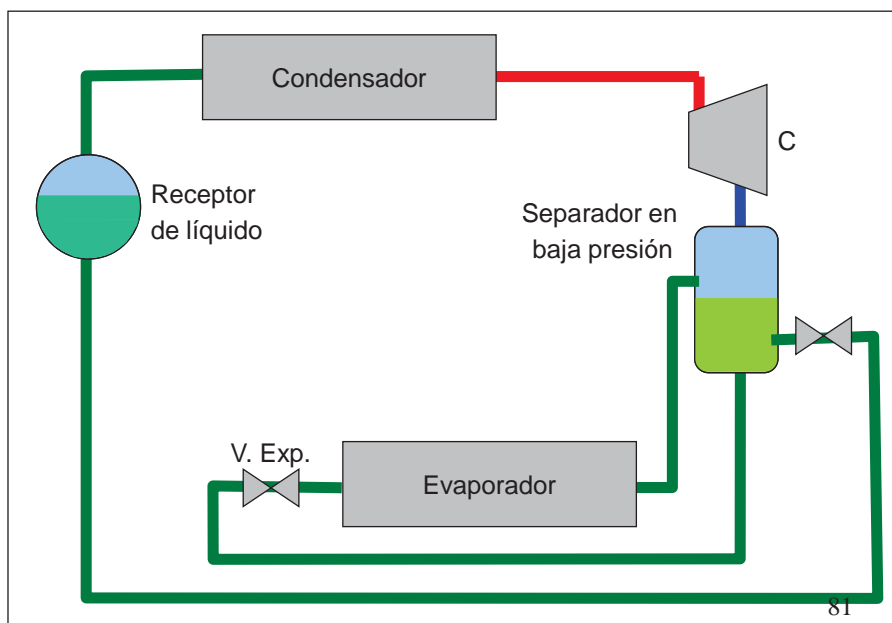


80

6.- Evaporadores (VI)

Alimentación del Evaporador:

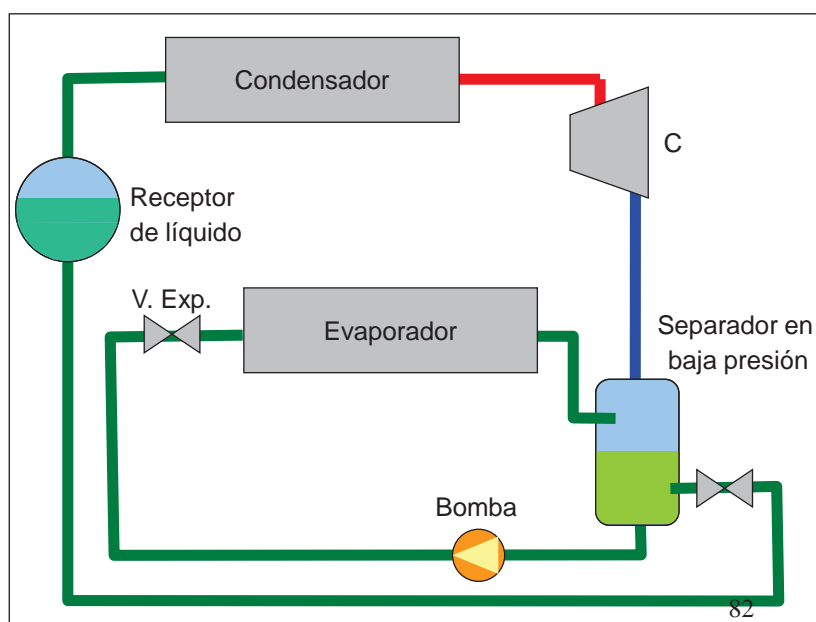
- Inyección Directa
- Gravedad



6.- Evaporadores (VI)

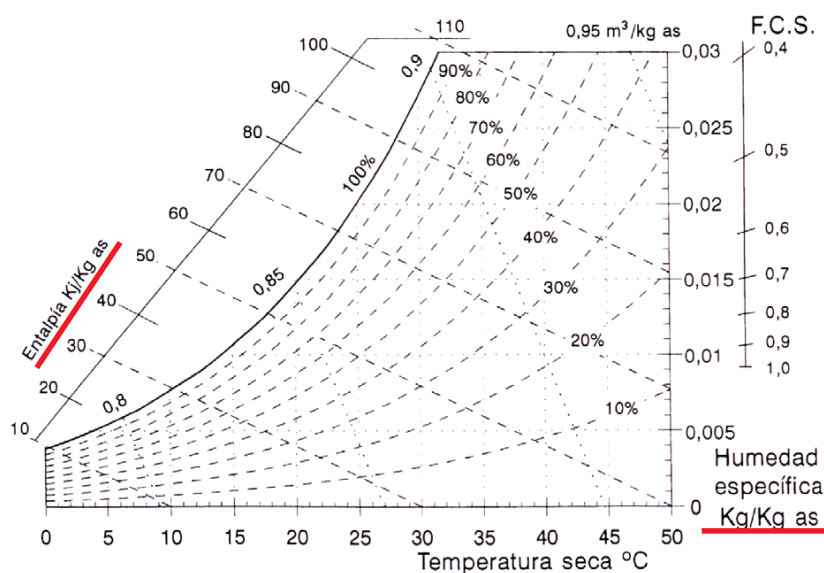
Alimentación del Evaporador:

- Inyección Directa
- Gravedad
- Por inundación con bomba



6.- Evaporadores (VII)

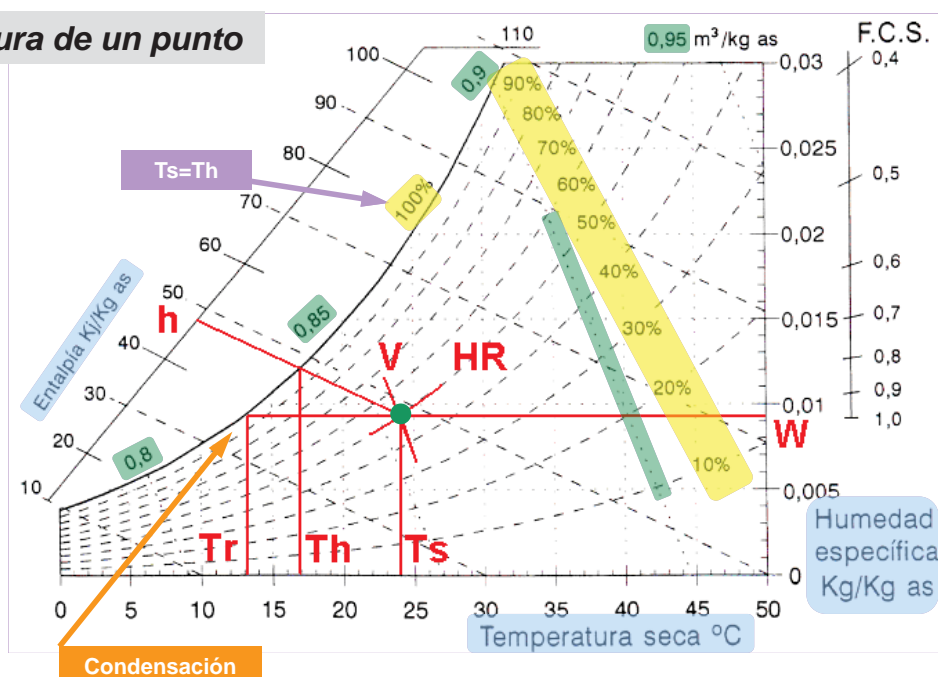
El Diagrama Psicrométrico representa las propiedades del aire húmedo
Hay que considerar la presión (altitud)
Existen diferentes tipos



83

6.- Evaporadores (VIII)

Lectura de un punto



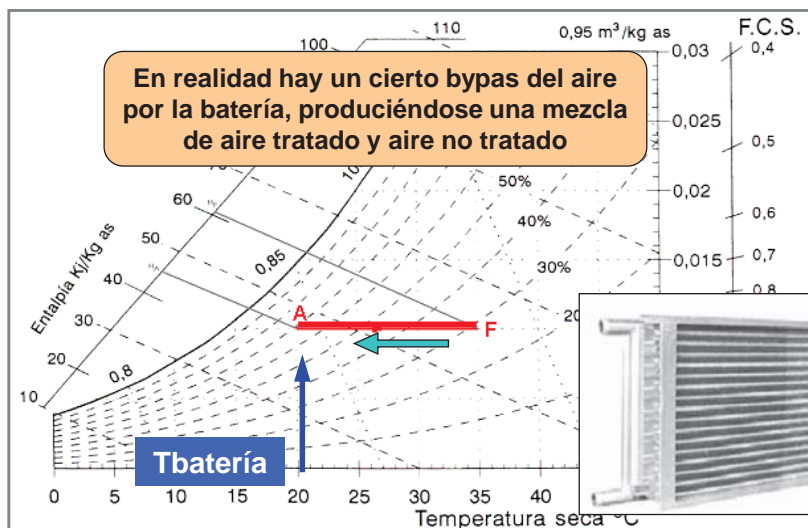
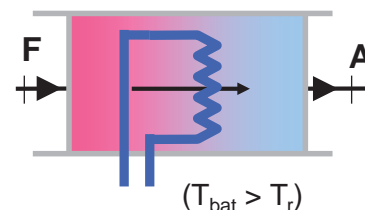
84

6.- Evaporadores (IX)

Enfriamiento sensible, sin deshumidificación

Paso por una batería fría a $T_{bat} > T_r$

No varía la humedad absoluta (W)



Q calor aportado (kCal / h)

$$Q = 0,24 M_{aire} (T_F - T_A)$$

$$Q = M_{aire} (h_A - h_F)$$

$$FB = \frac{M_{aire \text{ no tratada}}}{M_{aire \text{ total}}}$$

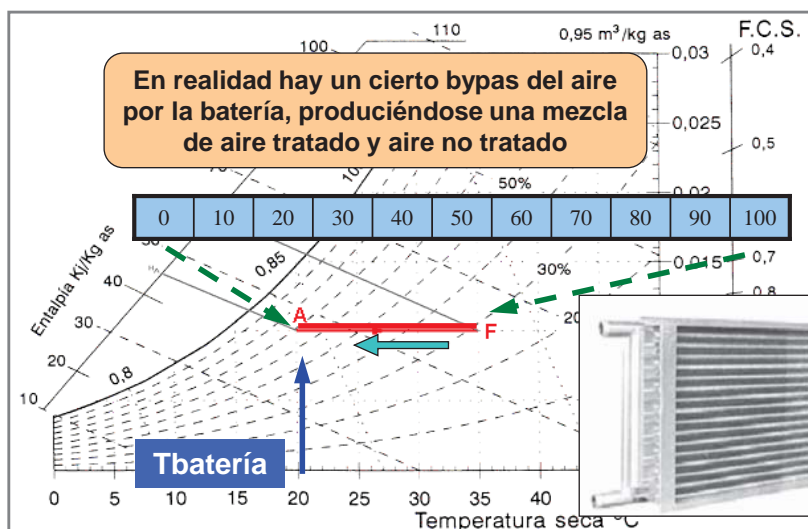
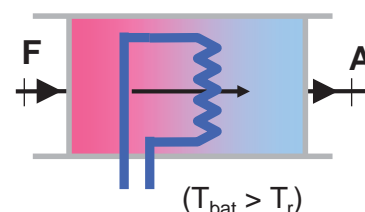
- nº filas
- Aletas
- Separación entre filas
- Separación entre aletas
- Velocidad del aire 85

6.- Evaporadores (IX)

Enfriamiento sensible, sin deshumidificación

Paso por una batería fría a $T_{bat} > T_r$

No varía la humedad absoluta (W)



Q calor aportado (kCal / h)

$$Q = 0,24 M_{aire} (T_F - T_A)$$

$$Q = M_{aire} (h_A - h_F)$$

$$FB = \frac{M_{aire \text{ no tratada}}}{M_{aire \text{ total}}}$$

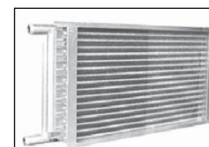
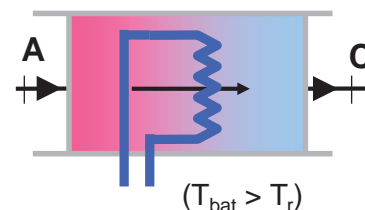
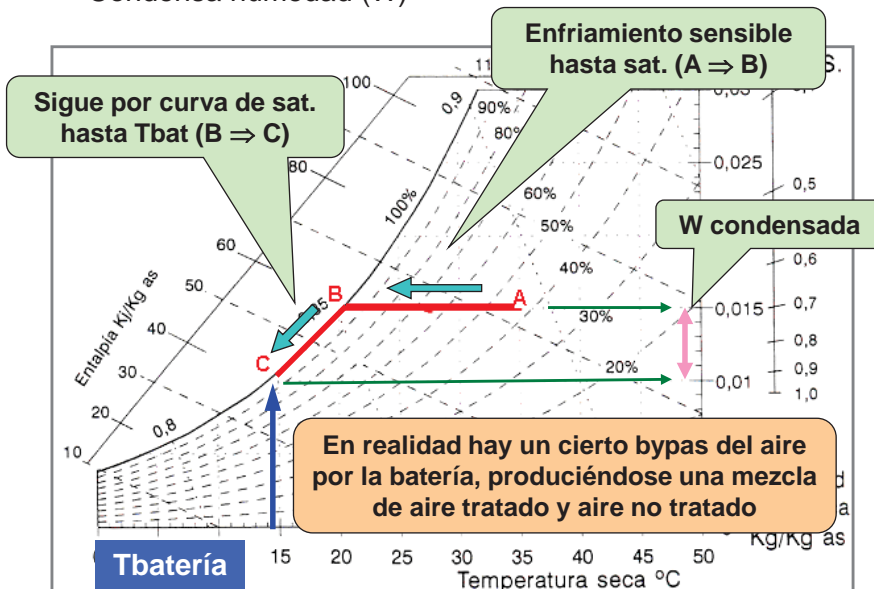
- nº filas
- Aletas
- Separación entre filas
- Separación entre aletas
- Velocidad del aire 86

6.- Evaporadores (X)

Enfriamiento con deshumidificación

Paso por una batería fría a $T_{bat} < T_r$

Condensa humedad (W)



$$FB = \frac{M_{\text{aire no tratada}}}{M_{\text{aire total}}}$$

- nº filas
- Aletas
- Separación entre filas
- Separación entre aletas
- Velocidad del aire

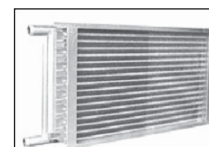
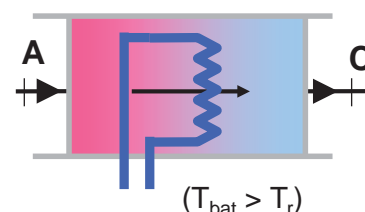
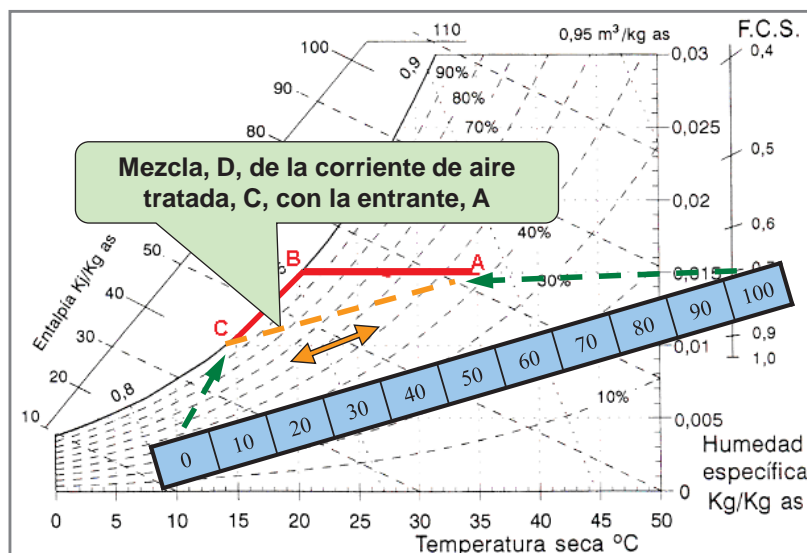
87

6.- Evaporadores (X)

Enfriamiento con deshumidificación

Paso por una batería fría a $T_{bat} < T_r$

Condensa humedad (W)



$$FB = \frac{M_{\text{aire no tratada}}}{M_{\text{aire total}}}$$

- nº filas
- Aletas
- Separación entre filas
- Separación entre aletas
- Velocidad del aire

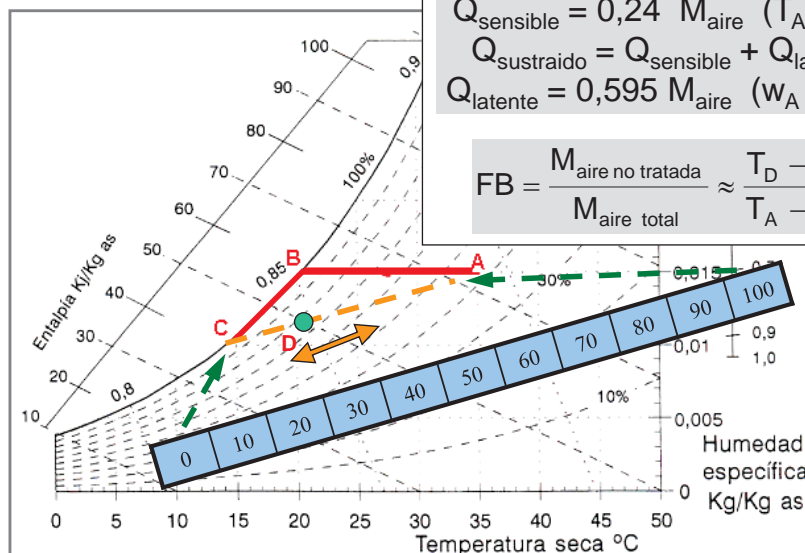
88

6.- Evaporadores (X)

Enfriamiento con deshumidificación

Paso por una batería fría a $T_{bat} < T_r$

Condensa humedad (W)



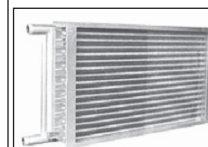
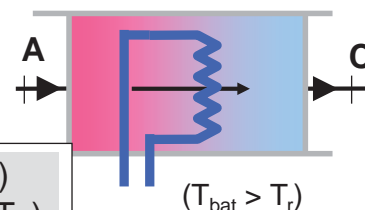
$$Q_{\text{sustraido}} = M_{\text{aire}} (h_A - h_D)$$

$$Q_{\text{sensible}} = 0,24 M_{\text{aire}} (T_A - T_D)$$

$$Q_{\text{sustraido}} = Q_{\text{sensible}} + Q_{\text{latente}}$$

$$Q_{\text{latente}} = 0,595 M_{\text{aire}} (w_A - w_D)$$

$$FB = \frac{M_{\text{aire no tratada}}}{M_{\text{aire total}}} \approx \frac{T_D - T_C}{T_A - T_C}$$

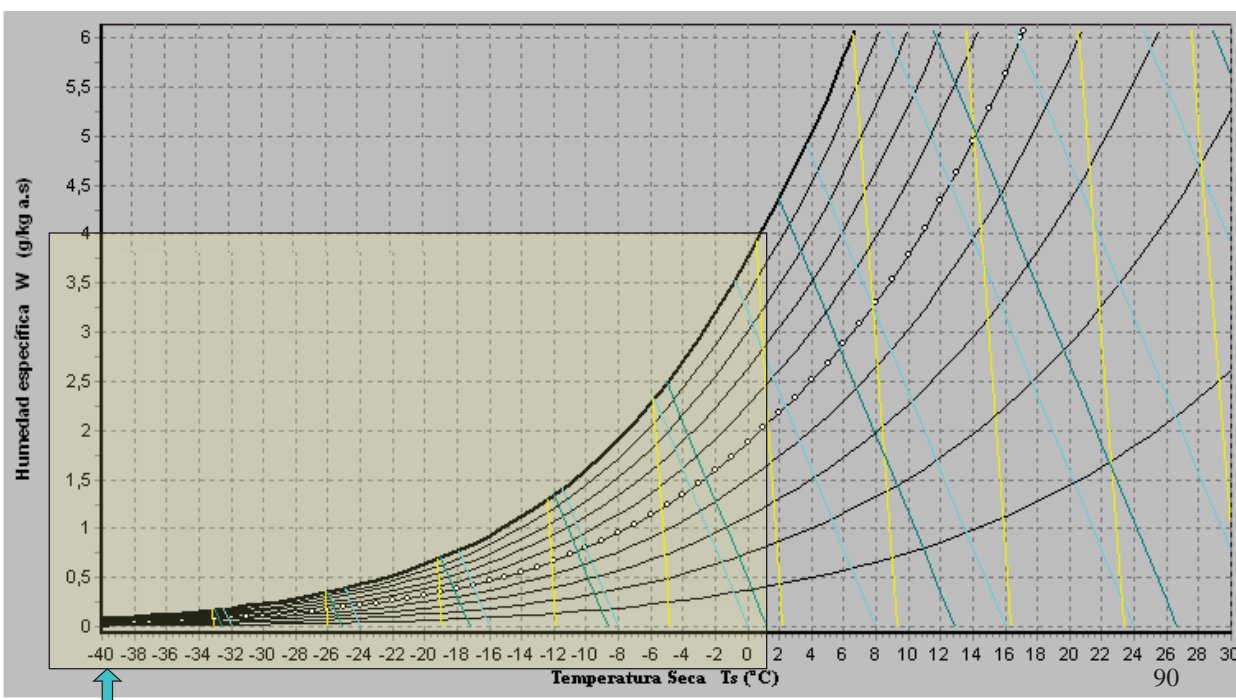


$$FB = \frac{M_{\text{aire no tratada}}}{M_{\text{aire total}}}$$

- nº filas
- Aletas
- Separación entre filas
- Separación entre aletas
- Velocidad del aire

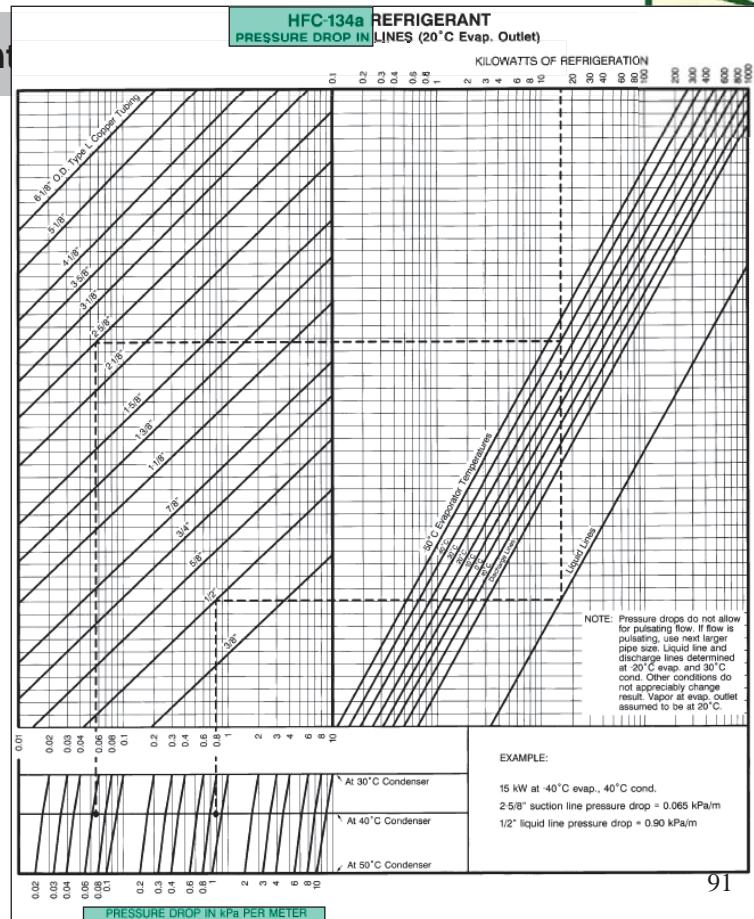
89

6.- Evaporadores (XI)



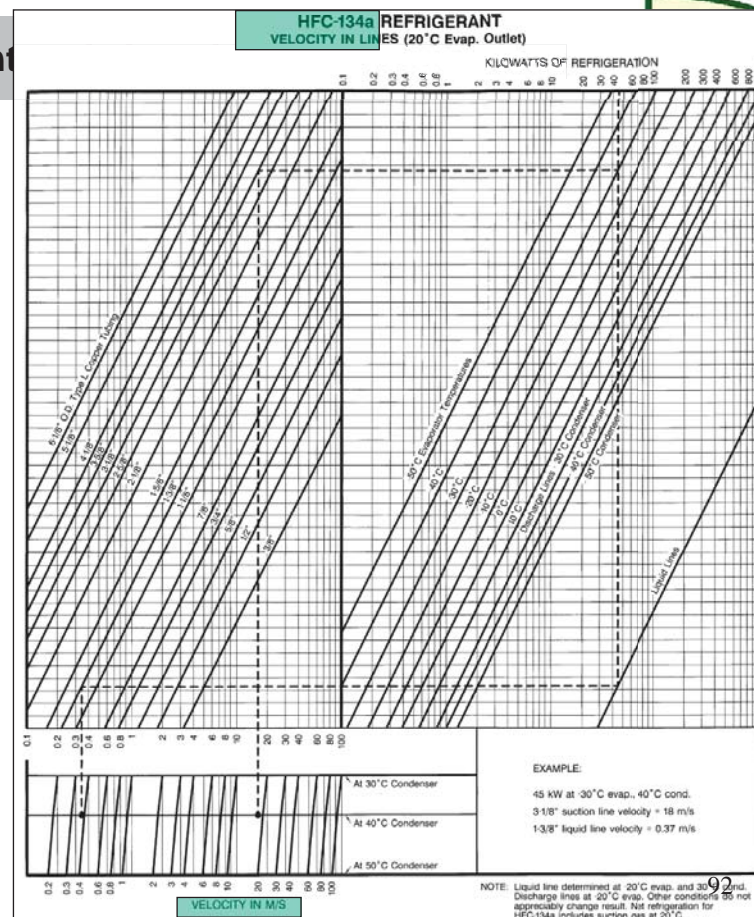
7.- Tuberías (I)

ASHRAE REFRIGERATION HANDBOOK, Ch 2
System Practices for Halocarbon Refrigerants



7.- Tuberías (II)

ASHRAE REFRIGERATION HANDBOOK, Ch 2
System Practices for Halocarbon Refrigerants



7.- Tub

Table 5 Suction, Discharge, and Liquid Line Capacities in Kilowatts for Refrigerant 134a Single- or High-Stage Applications

Nominal Line OD, mm	Suction Lines ($\Delta t = 0.04$ K/m)					Discharge Lines ($\Delta t = 0.02$ K/m, $\Delta p = 538$ Pa/m)			Liquid Lines See notes a and b	
	Saturated Suction Temperature, °C					Saturated Suction Temperature, °C			Velocity = $\Delta t = 0.02$ K/m 0.5 m/s $\Delta p = 538$ Pa/m	
	-10	-5	0	5	10	-10	0	10		
	318	368	425	487	555					
TYPE L COPPER LINE										
12	0.62	0.76	0.92	1.11	1.33	1.69	1.77	1.84	6.51	8.50
15	1.18	1.45	1.76	2.12	2.54	3.23	3.37	3.51	10.60	16.30
18	2.06	2.52	3.60	3.69	4.42	5.61	5.85	6.09	16.00	28.40
22	3.64	4.45	5.40	6.50	7.77	9.87	10.30	10.70	24.50	50.10
28	7.19	8.80	10.70	12.80	15.30	19.50	20.30	21.10	41.00	99.50
35	13.20	16.10	19.50	23.50	28.10	35.60	37.20	38.70	64.90	183.00
42	21.90	26.80	32.40	39.00	46.50	59.00	61.60	64.10	95.20	304.00
54	43.60	53.20	64.40	77.30	92.20	117.00	122.00	127.00	160.00	605.00
67	77.70	94.60	115.00	138.00	164.00	208.00	217.00	226.00	248.00	1080.00
79	120.00	147.00	177.00	213.00	253.00	321.00	335.00	349.00	346.00	1670.00
105	257.00	313.00	379.00	454.00	541.00	686.00	715.00	744.00	618.00	3580.00
STEEL LINE										
10	0.87	1.06	1.27	1.52	1.80	2.28	2.38	2.47	9.81	12.30
15	1.62	1.96	2.36	2.81	3.34	4.22	4.40	4.58	15.60	22.80
20	3.41	4.13	4.97	5.93	7.02	8.88	9.26	9.64	27.40	48.20
25	6.45	7.81	9.37	11.20	13.30	16.70	17.50	18.20	44.40	91.00
32	13.30	16.10	19.40	23.10	27.40	34.60	36.10	37.50	76.90	188.00
40	20.00	24.20	29.10	34.60	41.00	51.90	54.10	56.30	105.00	283.00
50	38.60	46.70	56.00	66.80	79.10	100.00	104.00	108.00	173.00	546.00
65	61.50	74.30	89.30	106.00	126.00	159.00	166.00	173.00	246.00	871.00
80	109.00	131.00	158.00	188.00	223.00	281.00	294.00	306.00	380.00	1540.00
100	222.00	268.00	322.00	383.00	454.00	573.00	598.00	622.00	655.00	3140.00

Notes:

- Table capacities are in kilowatts of refrigeration.
 Δp = pressure drop per equivalent line length, Pa/m
 Δt = corresponding change in saturation temperature, K/m
- Line capacity for other saturation temperatures Δt and equivalent lengths L_e
$$\text{Line capacity} = \text{Table capacity} \left(\frac{\text{Table } L_e}{\text{Actual } L_e} \times \frac{\text{Actual } \Delta t}{\text{Table } \Delta t} \right)^{0.55}$$
- Saturation temperature Δt for other capacities and equivalent lengths L_e
$$\Delta t = \text{Table } \Delta t \left(\frac{\text{Actual } L_e}{\text{Table } L_e} \right)^{1/0.55} \left(\frac{\text{Actual capacity}}{\text{Table capacity}} \right)^{1/0.55}$$

^aThe sizing shown is recommended where any gas generated in the receiver must return up the condensate line to the condenser without restricting condensate flow. Water-cooled condensers, where the receiver ambient temperature may be higher than the refrigerant condensing temperature, fall into this category.

- Values in the table are based on 40°C condensing temperature. Multiply table capacities by the following factors for other condensing temperatures.

Condensing Temperature, °C	Suction Line	Discharge Line
20	1.239	0.682
30	1.120	0.856
40	1.0	1.0
50	0.888	1.110










^bThe line pressure drop Δp is conservative; if subcooling is substantial or the line is short, a smaller size line may be used. Applications with very little subcooling or very long lines may require a larger line.

93

T3.- Elementos de Instalaciones Frigoríficas

7.- Tuberías (IV)

Table 16 Fitting Losses in Equivalent Metres of Pipe
(Screwed, Welded, Flanged, Flared, and Brazed Connections)

Nominal Pipe or Tube Size, mm	Smooth Bend Elbows						Smooth Bend Tees			
	90° Std ^a	90° Long- Radius ^b	90° Street ^a	45° Std ^a	45° Street ^a	180° Std ^a	Flow Through Branch	Straight-Through Flow		
								No Reduction 	Reduced 1/4 	Reduced 1/2 
10	0.4	0.3	0.7	0.2	0.3	0.7	0.8	0.3	0.4	0.4
15	0.5	0.3	0.8	0.2	0.4	0.8	0.9	0.3	0.4	0.5
20	0.6	0.4	1.0	0.3	0.5	1.0	1.2	0.4	0.6	0.6
25	0.8	0.5	1.2	0.4	0.6	1.2	1.5	0.5	0.7	0.8
32	1.0	0.7	1.7	0.5	0.9	1.7	2.1	0.7	0.9	1.0
40	1.2	0.8	1.9	0.6	1.0	1.9	2.4	0.8	1.1	1.2
50	1.5	1.0	2.5	0.8	1.4	2.5	3.0	1.0	1.4	1.5
65	1.8	1.2	3.0	1.0	1.6	3.0	3.7	1.2	1.7	1.8
80	2.3	1.5	3.7	1.2	2.0	3.7	4.6	1.5	2.1	2.3
90	2.7	1.8	4.6	1.4	2.2	4.6	5.5	1.8	2.4	2.7
100	3.0	2.0	5.2	1.6	2.6	5.2	6.4	2.0	2.7	3.0
125	4.0	2.5	6.4	2.0	3.4	6.4	7.6	2.5	3.7	4.0
150	4.9	3.0	7.6	2.4	4.0	7.6	9	3.0	4.3	4.9
200	6.1	4.0	—	3.0	—	10	12	4.0	5.5	6.1
250	7.6	4.9	—	4.0	—	13	15	4.9	7.0	7.6
300	9.1	5.8	—	4.9	—	15	18	5.8	7.9	9.1
350	10	7.0	—	5.5	—	17	21	7.0	9.1	10
400	12	7.9	—	6.1	—	19	24	7.9	11	12
450	13	8.8	—	7.0	—	21	26	8.8	12	13
500	15	10	—	7.9	—	25	30	10	13	15
600	18	12	—	9.1	—	29	35	12	15	18

^aR/D approximately equal to 1.

^bR/D approximately equal to 1.5.

7.- Tuberías (IV)

Table 1 Suction Line Capacities in Kilowatts for Ammonia with Pressure Drops of 0.005 and 0.01 K/m Equivalent

Steel Nominal Line Size, mm	Saturated Suction Temperature, °C					
	-50		-40		-30	
	$\Delta t = 0.005$ K/m $\Delta p = 12.1$ Pa/m	$\Delta t = 0.01$ K/m $\Delta p = 24.2$ Pa/m	$\Delta t = 0.005$ K/m $\Delta p = 19.2$ Pa/m	$\Delta t = 0.01$ K/m $\Delta p = 38.4$ Pa/m	$\Delta t = 0.005$ K/m $\Delta p = 29.1$ Pa/m	$\Delta t = 0.01$ K/m $\Delta p = 58.2$ Pa/m
10	0.19	0.29	0.35	0.51	0.58	0.85
15	0.37	0.55	0.65	0.97	1.09	1.60
20	0.80	1.18	1.41	2.08	2.34	3.41
25	1.55	2.28	2.72	3.97	4.48	6.51
32	3.27	4.80	5.71	8.32	9.36	13.58
40	4.97	7.27	8.64	12.57	14.15	20.49
50	9.74	14.22	16.89	24.50	27.57	39.82
65	15.67	22.83	27.13	39.27	44.17	63.77
80	28.08	40.81	48.36	69.99	78.68	113.30
100	57.95	84.10	99.50	143.84	161.77	232.26
125	105.71	153.05	181.16	261.22	293.12	420.83
150	172.28	248.91	294.74	424.51	476.47	683.18
200	356.67	514.55	609.20	874.62	981.85	1402.03
250	649.99	937.58	1107.64	1589.51	1782.31	2545.46
300	1045.27	1504.96	1777.96	2550.49	2859.98	4081.54

Steel Nominal Line Size, mm	Saturated Suction Temperature, °C					
	-20		-5		+5	
	$\Delta t = 0.005$ K/m $\Delta p = 42.2$ Pa/m	$\Delta t = 0.01$ K/m $\Delta p = 84.4$ Pa/m	$\Delta t = 0.005$ K/m $\Delta p = 69.2$ Pa/m	$\Delta t = 0.01$ K/m $\Delta p = 138.3$ Pa/m	$\Delta t = 0.005$ K/m $\Delta p = 92.6$ Pa/m	$\Delta t = 0.01$ K/m $\Delta p = 185.3$ Pa/m
10	0.91	1.33	1.66	2.41	2.37	3.42
15	1.72	2.50	3.11	4.50	4.42	6.37
20	3.66	5.31	6.61	9.53	9.38	13.46
25	6.98	10.10	12.58	18.09	17.79	25.48
32	14.58	21.04	26.17	37.56	36.94	52.86
40	21.99	31.73	39.40	56.39	55.53	79.38
50	42.72	61.51	76.29	109.28	107.61	153.66
65	68.42	98.23	122.06	174.30	171.62	245.00
80	121.52	174.28	216.15	308.91	304.12	433.79
100	249.45	356.87	442.76	631.24	621.94	885.81
125	452.08	646.25	800.19	1139.74	1124.47	1598.31
150	733.59	1046.77	1296.07	1846.63	1819.59	2590.21
200	1506.11	2149.60	2662.02	3784.58	3735.65	5303.12
250	2731.90	3895.57	4818.22	6851.91	6759.98	9589.56
300	4378.87	6237.23	7714.93	10973.55	10810.65	15360.20

Note: Capacities are in kilowatts of refrigeration resulting in a line friction loss per unit equivalent pipe length (Δp in Pa/m), with corresponding change in saturation temperature per unit length (Δt in K/m).

95

7.- Tuberías (IV)

Table 2 Suction, Discharge Line, and Liquid Capacities in Kilowatts for Ammonia (Single- or High-Stage Applications)

Steel Nominal Line Size, mm	Suction Lines ($\Delta t = 0.02$ K/m)					Discharge Lines			Steel Nominal Line Size, mm	Liquid Lines	
	Saturated Suction Temperature, °C					Saturated Suction Temp., °C				Velocity = 0.5 m/s	
	-40 $\Delta p = 76.9$	-30 $\Delta p = 116.3$	-20 $\Delta p = 168.8$	-5 $\Delta p = 276.6$	+5 $\Delta p = 370.5$	-40	-20	+5		$\Delta p = 450.0$	
10	0.8	1.2	1.9	3.5	4.9	8.0	8.3	8.5	10	3.9	63.8
15	1.4	2.3	3.6	6.5	9.1	14.9	15.3	15.7	15	63.2	118.4
20	3.0	4.9	7.7	13.7	19.3	31.4	32.3	33.2	20	110.9	250.2
25	5.8	9.4	14.6	25.9	36.4	59.4	61.0	62.6	25	179.4	473.4
32	12.1	19.6	30.2	53.7	75.4	122.7	126.0	129.4	32	311.0	978.0
40	18.2	29.5	45.5	80.6	113.3	184.4	189.4	194.5	40	423.4	1469.4
50	35.4	57.2	88.1	155.7	218.6	355.2	364.9	374.7	50	697.8	2840.5
65	56.7	91.6	140.6	248.6	348.9	565.9	581.4	597.0	65	994.8	4524.8
80	101.0	162.4	249.0	439.8	616.9	1001.9	1029.3	1056.9	80	1536.3	8008.8
100	206.9	332.6	509.2	897.8	1258.6	2042.2	2098.2	2154.3	—	—	—
125	375.2	601.8	902.6	1622.0	2271.4	3682.1	3783.0	3884.2	—	—	—
150	608.7	975.6	1491.4	2625.4	3672.5	5954.2	6117.4	6281.0	—	—	—
200	1252.3	2003.3	3056.0	5382.5	7530.4	12195.3	12529.7	12864.8	—	—	—
250	2271.0	3625.9	5539.9	9733.7	13619.6	22028.2	22632.2	23237.5	—	—	—
300	3640.5	5813.5	8873.4	15568.9	21787.1	35239.7	36206.0	37174.3	—	—	—

Notes:

- Table capacities are in kilowatts of refrigeration.
 Δp = pressure drop due to line friction, Pa/m
 Δt = corresponding change in saturation temperature, K/m
- Line capacity for other saturation temperatures Δt and equivalent lengths L_e
Line capacity = Table capacity $\left(\frac{\text{Table } L_e}{\text{Actual } L_e} \times \frac{\text{Actual } \Delta t}{\text{Table } \Delta t} \right)^{0.55}$
- Saturation temperature Δt for other capacities and equivalent lengths L_e
 $\Delta t = \text{Table } \Delta t \left(\frac{\text{Actual } L_e}{\text{Table } L_e} \right)^{1.8} \left(\frac{\text{Actual capacity}}{\text{Table capacity}} \right)$
- Values in the table are based on 30°C condensing temperature. Multiply table capacities by the following factors for other condensing temperatures:

Condensing Temperature, °C	Suction Lines	Discharge Lines
20	1.04	0.86
30	1.00	1.00
40	0.96	1.24
50	0.91	1.43

5. Liquid line capacities are based on -5°C suction.

96

8.- Otros Dispositivos (I)

Termostatos

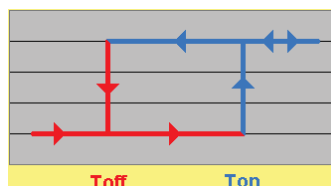
Control de encendido y apagado por temperatura
(banda de regulación, histéresis)
Protección del sistema



- T. ambiente



- T. diferencial



- T. Anticongelación



- T. Ambiente con desescarche semiautomático



97

8.- Otros Dispositivos (II)

Presostatos

Permiten limitar la presión, sirven como
seguridad al proteger al sistema

- De máxima
- De mínima
- Conjunto



98

8.- Otros Dispositivos (III)

Elementos de medida

- Termómetros
- Manómetros
- Consumos (eléctricos)



Otros dispositivos de seguridad

- Válvulas de seguridad
- De las instalaciones auxiliares (eléctricas, gas, agua, ...)

99

8.- Otros Dispositivos (IV)

V. Solenoides

Válvulas con control eléctrico directas o servo-accionadas
Para abrir o cerrar las líneas de líquido, aspiración y gas caliente



Filtros

Protegen el sistema de refrigeración reteniendo las partículas sólidas y reduciendo la humedad al mínimo



100

8.- Otros Dispositivos (V)

Visores de Líquido

Se instalan en la línea de líquido
Permiten observar el nivel de refrigerante,
situación del aceite, carga de refrigerante y
subenfriamiento



Filtros de aceite

Se instala en la descarga del compresor
Separar el aceite del gas de descarga
para ser devuelto al compresor



101

8.- Otros Dispositivos (VI)

V. Retención

Se instalan en la línea de líquido, en la de
aspiración o en la de descarga
Previenen migraciones de refrigerante y
daños en los componentes del sistema



Válvulas Manuales

Permiten realizar operaciones de
montaje y mantenimiento



102

8.- Otros Dispositivos (VII)

Válvula de 4 vías

Se encarga de invertir el flujo del refrigerante

Conexión de las tuberías:

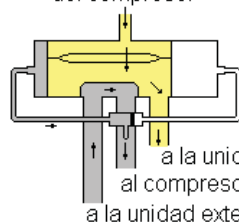
- Superior: descarga
- Enfrentada: aspiración
- Otras: las dos unidades

Pilotada eléctricamente

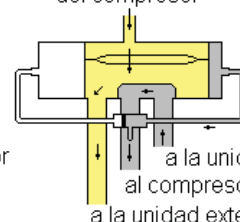
Acc. por la presión del refriger.



Situación de invierno
del compresor



Situación de verano
del compresor



Puede utilizarse para bomba de calor o para realizar ciclos de desescarche

103

8.- Otros Dispositivos (VIII)

Regulador de presión de evaporación

Se instalan en la línea de aspiración (después del evaporador)

Sirven para prevenir que la presión de evaporación caiga bajo un nivel determinado



Regulador de presión de aspiración

Se instala en la línea de aspiración (antes del compresor)

Sirven para prevenir presiones de aspiración elevadas



104

8.- Otros Dispositivos (IX)

Regulador de capacidad

Se instala en línea de gas caliente inyectando hacia la línea de aspiración
Sirven para evitar que la presión de aspiración caiga por debajo de lo permitido al compresor



Regulador de presión de condensación

Se instala en línea de gas caliente o líquido entre el condensador y el recipiente
Sirve para prevenir caídas en la presión de condensación



105

8.- Otros Dispositivos (X)

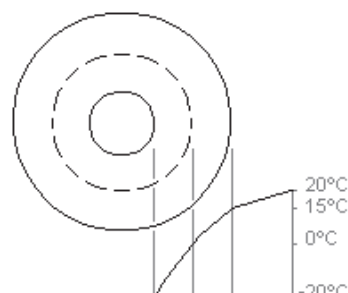
Regulador de presión en el recipiente

Se instala en la línea de gas caliente entre la línea de descarga y el recipiente
Sirve para prevenir que la presión en el recipiente caiga



Aislamiento

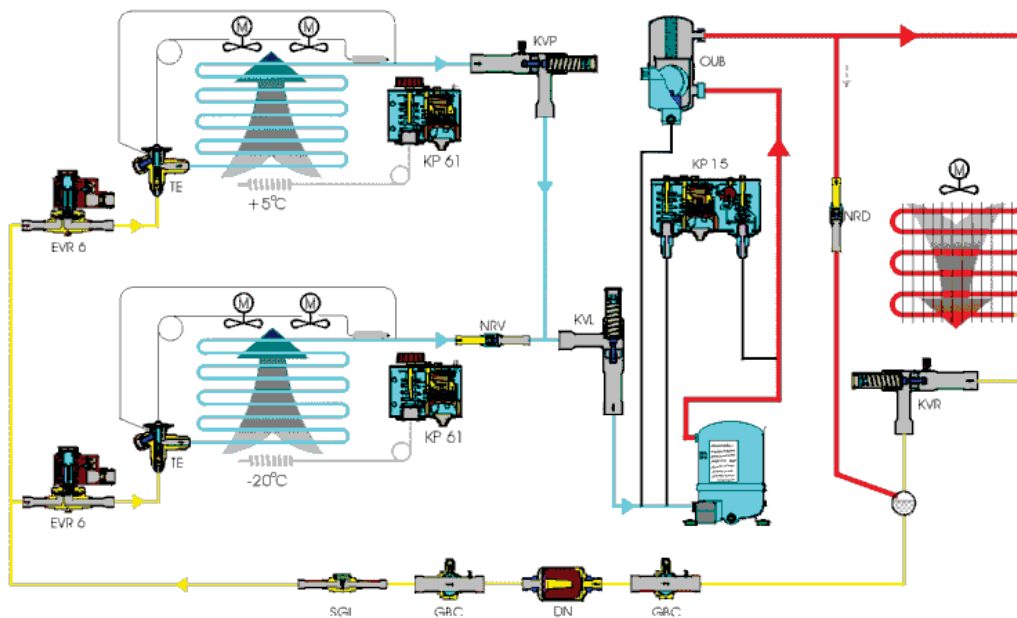
Pérdidas térmicas
Quemaduras
Condensaciones



106

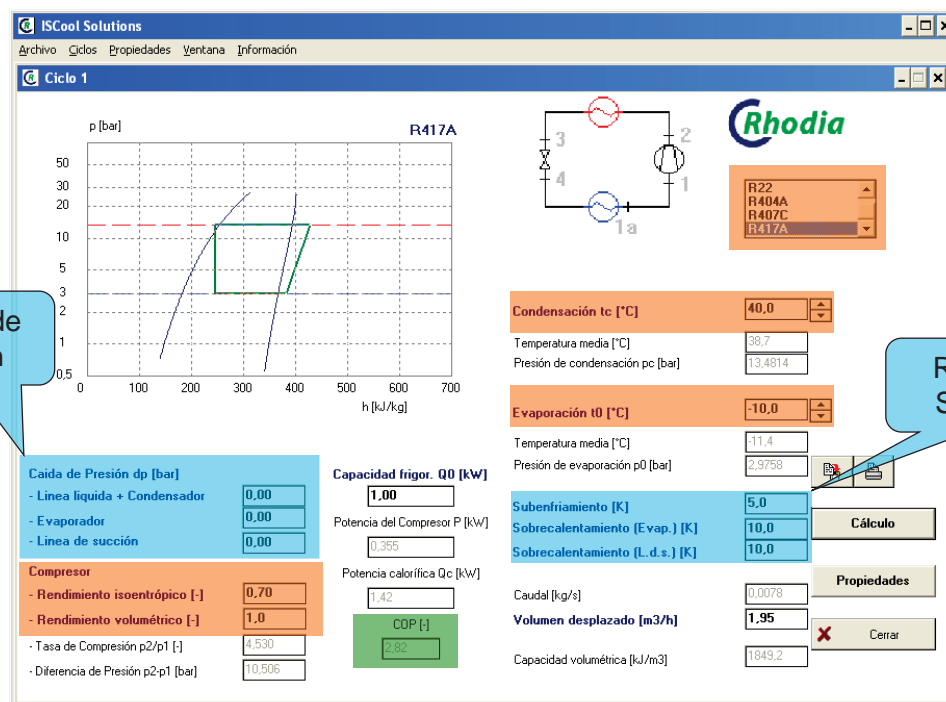
8.- Otros Dispositivos (XI)

Cto de refrigeración con controles



107

8.- Otros Dispositivos (XII)



108

Bibliografía del Tema (I)



Refrigeración Comercial
D Wirz

Cuadernos de Climatización
Máquinas Frigoríficas
FERROLI



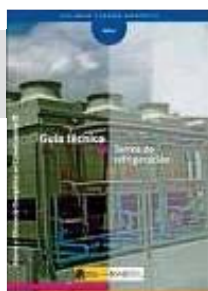
Tecnología de la Refrigeración
y Aire Acondicionado (T II)
W.C. Whitman, W.M. Johnson

Manual Técnico Valycontrol
http://www.valycontrol.com.mx/literatura_mt.htm



109

Bibliografía del Tema (II)



Guía Técnica: Torres de Refrigeración
IDAE

Guía para Mantenimiento
EUROVENT



STANDAR, Minimización
Riesgo de Legionela
ASHRAE

Bibliografía del Tema (III)

Revistas nacionales:

- El Instalador
- Montajes e Instalaciones

<http://www.carel.com/>
<http://www.danfoss.com/spain>
<http://www.emersonclimate.com/>



<http://www.bitzer.com/>
<http://www.carlylecompressor.com/>
<http://www.emersonclimate.com/>
<http://www.tecumseh.com/homepage.htm>

<http://www.salvadorescoda.com/>

<http://www.e-nergias.com/www/monograficos/guiaCOMadrid.htm>

